

This is a digital copy of a book that was preserved for generations on library shelves before it was carefully scanned by Google as part of a project to make the world's books discoverable online.

It has survived long enough for the copyright to expire and the book to enter the public domain. A public domain book is one that was never subject to copyright or whose legal copyright term has expired. Whether a book is in the public domain may vary country to country. Public domain books are our gateways to the past, representing a wealth of history, culture and knowledge that's often difficult to discover.

Marks, notations and other marginalia present in the original volume will appear in this file - a reminder of this book's long journey from the publisher to a library and finally to you.

Usage guidelines

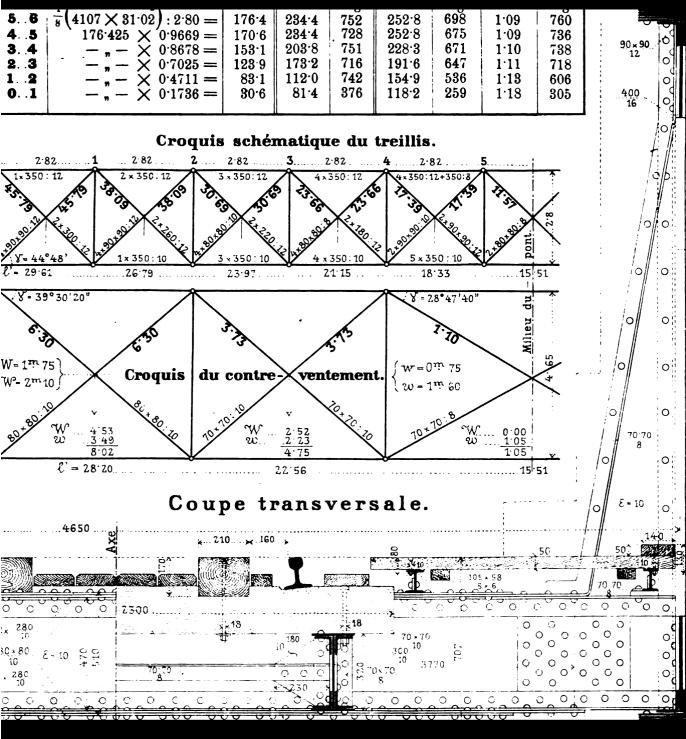
Google is proud to partner with libraries to digitize public domain materials and make them widely accessible. Public domain books belong to the public and we are merely their custodians. Nevertheless, this work is expensive, so in order to keep providing this resource, we have taken steps to prevent abuse by commercial parties, including placing technical restrictions on automated querying.

We also ask that you:

- + *Make non-commercial use of the files* We designed Google Book Search for use by individuals, and we request that you use these files for personal, non-commercial purposes.
- + Refrain from automated querying Do not send automated queries of any sort to Google's system: If you are conducting research on machine translation, optical character recognition or other areas where access to a large amount of text is helpful, please contact us. We encourage the use of public domain materials for these purposes and may be able to help.
- + *Maintain attribution* The Google "watermark" you see on each file is essential for informing people about this project and helping them find additional materials through Google Book Search. Please do not remove it.
- + *Keep it legal* Whatever your use, remember that you are responsible for ensuring that what you are doing is legal. Do not assume that just because we believe a book is in the public domain for users in the United States, that the work is also in the public domain for users in other countries. Whether a book is still in copyright varies from country to country, and we can't offer guidance on whether any specific use of any specific book is allowed. Please do not assume that a book's appearance in Google Book Search means it can be used in any manner anywhere in the world. Copyright infringement liability can be quite severe.

About Google Book Search

Google's mission is to organize the world's information and to make it universally accessible and useful. Google Book Search helps readers discover the world's books while helping authors and publishers reach new audiences. You can search through the full text of this book on the web at http://books.google.com/



Calculs des ponts métalliques à une ou plusieurs travées

Maximilien Leber, Charles Bricka

Eng 748.89.5

HARVA

BOUGHT F

PETER

FOR FRENCH WOR AND ON CHE APPLIEI

CALCULS DES

PONTS MÉTALLIQUES

À UNE OU PLUSIEURS TRAVÉES.

CHARGES MOBILES ET APPLICATIONS PRATIQUES

D'APRÈS L'ORDONNANCE POUR LA CONSTRUCTION DES PONTS

DU MINISTÈRE I. R. DU COMMERCE DE L'EMPIRE D'AUTRICHE, EN DATE DU 15 SEPTEMBRE 1887

AVEC COMMENTAIRES À L'APPUI ET TABLES NUMÉRIQUES

PUBLIÉS PAR LE RAPPORTEUR

MAXIMILIEN DE LEBER

Inspecteur au corps I. R. du contrôle des chemins de fer ancirn élève de l'égole des ponts et chaussées de paris.

ÉDITION FRANÇAISE.

AVEC UNE INTRODUCTION ET DES NOTES

PAR

CHARLES BRICKA

' INGÉNIEUR EN CHEF DES PONTS ET CHAUSSÉES INGÉNIEUR EN CHEF DE LA VOIB ET DES BÂTIMENTS AUX CHEMINS DE FER DE L'ÉTAT.

TOME I

EXPOSÉS THÉORIQUES ET APPLICATION À DES PONTS CONSTRUITS AVEC GRAVURES SUR BOIS ET PLANCHES.

PARIS

LIBRAIRIE POLYTECHNIQUE, BAUDRY ET C'E, ÉDITEURS

15, RUE DES SAINTS-PÈRES, 15 MÊME MAISON À LIÈGE, RUE DES DOMINICAINS, 7.

1889.

TOUS DROITS RÉSERVÉS.



Eng 748.89.



INTRODUCTION

par M. Bricka.

Les études théoriques sur la résistance des ponts métalliques dont les bases ont été posées par Navier et par Bresse, ont fait en France l'objet d'un grand nombre d'ouvrages; il n'en est pas de même des applications pratiques de la théorie, qui n'ont été jusqu'ici traitées que d'une manière accessoire par la pluppart des auteurs. La simplicité des prescriptions ministérielles relatives à la vérification de la stabilité des ponts, le tendance des ingénieurs français, à considérer les treillis comme des âmes pleines évidées plutôt que comme des systèmes articulés, le nombre très-restreint des types en usage et l'emploi presque exclusif des ponts à bandes parallèles expliquent le peu d'intérêt qu'ont offert jusqu'ici les recherches ayant pour but la simplification des calculs pratiques et la discussion des efforts supportés par les divers éléments des ponts. Le rôle prépondérant que jouent aujourd'hui les constructions métalliques dans l'art de l'ingénieur et les changements qui se sont produits dans les idées régnantes au sujet de la constitution des poutres ne permettent plus de considérer comme secondaires les questions de cette nature. S'il a été possible, sans autres calculs que les vérifications fort simples prescrites par la circulaire de 1877, de construire un grand nombre de ponts dont la stabilité ne laisse rien à désirer, les augmentations successives du poids des machines rendent maintenant nécessaire une discussion plus approfondie des efforts produits par le passage des trains; des théories venues de l'étranger ont appelé l'attention sur les variations qu'il convient de faire subir aux coefficients de résistance selon la nature des efforts qui s'exercent sur les pièces; les progrès de l'industrie, en mettant à la disposition des constructeurs des fers de dimensions toujours croissantes ont conduit à l'adoption de treillis qui s'éloignent de plus en plus de la conception des poutres évidées, -enfin la construction des ponts n'est plus le monopole presque exclusif de maisons importantes dont l'expérience pouvait suppléer à l'insuffisance des calculs lorsqu'ils étaient incomplets.

D'un autre côté, l'attention des ingénieurs est appelée aujourd'hui sur les travaux importants exécutés dans les pays voisins, et sur les études auxquels ils ont donné lieu; il est devenu nécessaire de bien connaître les théories en faveur à l'étranger, non seulement pour tirer profit de leur valeur incontestable, mais aussi pour se mettre en garde contre les déductions trop absolues qui en ont été tirées.

L'ouvrage que nous présentons au lecteur répond à ce double besoin. Chargé depuis près de vingt ans de l'examen et de la vérification des projets de ponts métalliques soumis en Autriche à l'approbation ministérielle, M' de Leber a dû rechercher, aussi bien dans les méthodes françaises qui lui étaient familières que dans les méthodes allemandes, les procédés de calcul les plus simples et les plus exacts; il a été amené sur beaucoup de points à les remanier et à les compléter, soit pour faciliter leur emploi, soit pour se rendre compte du degré d'exactitude auquel elles conduisent; il s'est attaché à simplifier non seulement les formules, mais les calculs arithmétiques eux-mêmes, et a dressé, un grand nombre de tables qui réduisent au minimum le travail matériel des applications pratiques. Il a eu l'occasion de coordonner et de compléter l'ensemble de ses travaux dans la préparation de l'ordonnance du Ministère I. R. du commerce de l'Empire d'Autriche relative à la construction des ponts qui a paru en 1887 et à la rédaction de laquelle, il a pris une grande part*. Il a dû notamment à cette occasion, faire une étude compléte des effets des surcharges produites par les trains, en tenant compte du poids et de la position des machines

^{*} Mr de Leber était rapporteur de la commission chargée de préparer cette ordonnance en 1886; il avait été en 1878 chargé de faire une étude complète de l'industrie des chemins de fer en France où la circulaire ministérielle du 9 Juillet 1877 venait d'être mise en vigueur; ce sont les résultats de ces études publiées en 1880 ("Das Eisenbahnwesen in Frankreich") qui ont servi de base aux travaux de la commission.

tenders et wagons ainsi que des formules adoptées dans les différents pays pour évaluer le travail maximum du métal. L'ouvrage dans lequel se trouve présenté le résultat de ces diverses études est en réalité un traité complet, à la fois théorique et pratique, du calcul des ponts métalliques à travées indépendantes et continues; l'ordonnance de 1887, dont il justifie les différentes prescriptions, lui sert de cadre; mais si les formules et tables qu'il renferme ont été dressées en vue de l'application de cette ordonnance, toutes les questions y sont néanmoins traitées et les calculs y sont présentés au point de vue général, et, pour les tables peu nombreuses spéciales à l'ordonnance, il suffit de multiplier par des coefficients correctifs les chiffres donnés, pour qu'ils puissent être utilisés dans des cas quelconques. Il nous sera facile de le montrer en exposant sommairement de quelle manière sont traitées les principales questions.

Avant d'aborder les questions de calcul et de résistance, M' de Leber a essayé de jeter les bases d'une nomenclature des principaux éléments des ponts et d'une classification des types usités. La langue technique qui se rapporte à cette partie de l'art de l'ingénieur est loin d'avoir, en France aussi bien qu'en Allemagne, la précision qui serait désirable; lorsqu'on lit des ouvrages écrits dans la langue dont on se sert d'habitude, cet inconvénient frappe peu, car le sens général du texte précise la signification des mots techniques; mais lorsqu'on lit une langue étrangère, avec laquelle on n'est pas parfaitement familier, ce qui est le cas ordinaire pour les ingénieurs, c'est au contraire la signification des mots techniques qui précise bien souvent le sens du texte, et le défaut d'une nomenclature bien définie est alors un réel embarras. Pour en citer quelques exemples dans notre langue, le même élément des poutres droites, est appelé bande ou table* (Collignon), semelle ou corde (Résal), membrure (Seyrig); le mot tablier désigne tantôt l'ensemble de la partie métallique, et tantôt l'ensemble des pièces de pont, des longerons et du plancher etc. La même confusion existe en ce qui concerne la classification des poutres: on confond souvent avec les types américains (Warren, Prat, Linville), les poutres en usage en Allemagne et en Hollande, quoiqu'elles en diffèrent complétement par le mode d'assemblage et la constitution des pièces, on appelle poutres paraboliques, des poutres dont aucun élément n'est en forme de parabole **.

La nomenclature et la classification proposées par M' de Leber, et dont nous avons soigneusement étudié les termes français avec lui, ne peuvent avoir la prétention d'être definitives; mais elles auront rendu un réel service si elles appellent l'attention des ingénieurs sur l'utilité de fixer cette partie de la langue technique et d'arrêter les bases d'une classification des poutres métalliques.

La discussion des efforts auxquels les divers éléments d'un pont peuvent être soumis selon la composition des trains qui le franchissent, n'a été traitée jusqu'ici dans aucun ouvrage français, au point de vue général et pratique ***; les ingénieurs qui ont eu à construire ou à entretenir un grand nombre d'ouvrages métalliques ont en général été conduits à faire, dans des cas particuliers, des recherches de ce genre; mais, à défaut d'une étude d'ensemble celles-ci doivent être recommencées pour chaque ouverture de pont et pour chaque type de machine ou de véhicule exceptionnellement lourd. L'étude très-complète faite par M' de Leber, en vue de la rédaction de l'ordonnance autrichienne, et qui forme un des chapitres les plus importants de son ouvrage, n'aura pas seulement pour effet de simplifier et souvent d'éviter les calculs de cette nature; elle permettra en outre, de reconnaître, pour chaque ouverture de pont, le degré d'approximation des hypothèses de charge uniformément répartie qui servent habituellement aux calculs. M' de Leber a comparé les efforts produits par les trains les plus lourds qui peuvent être appelés à circuler † avec ceux qui résultent des charges uniformément réparties dans les conditions fixées par la circulaire ministérielle française du 9 Juillet 1877. Les surcharges prévues par celle-ci, sont, comme on pourra le voir, notablement inférieures à celles qui correspondent à la réalité dans les cas les plus défavorables; pour les moments fléchissants la modération des coefficients de 6^{kg} admis pour le travail des fers permet néanmoins de considérer les ouvrages construits d'après ses prescriptions comme offrant une sécurité bien suffisante. Au

^{*} Le mot table, ou semelle, est usuel et très-exact lorsqu'il s'agit de poutres à double T, mais lorsque, comme cela arrive fréquemment en Allemagne et en Autriche, les poutres ont une autre forme, cette désignation cesse d'être admissible.

^{**} Dans les poutres à bande supérieure courbe, la bande supérieure a souvent la forme d'une ellipse ou d'un polygone mixtiligne; le nom de bow-string souvent donné à ce genre de poutres paraît impropre également pour les ponts construits actuellement vu leur hauteur au-dessus des appuis.

également pour les ponts construits actuellement vu leur hauteur au-dessus des appuis.

*** Des études théoriques intéressantes ont paru dans les Annales des Ponts et Chaussées (Kleitz, 1876 et 1877) pour les ponts routes. Bresse, 1877). — Les méthodes de calcul employées dans ces mémoires diffèrent essentiellement des procédés spéciaux dont l'auteur s'est servi.

[†] Les poids des machines autrichiennes diffèrent peu des poids des machines françaises (voir les notes du N° XXVII où nous citons les machines les plus lourdes ainsi que leurs tenders).

point de vue des efforts tranchants, l'application littérale de la circulaire aurait conduit à donner, vers le milieu des poutres, des dimensions dangereuses aux barres; mais la nécessité de relier convenablement les bandes supérieure et inférieure et les règles pratiques en usage dans les constructions métalliques ont presque toujours écarté ce danger.

Jusqu'à une époque encore récente, la limite pratique de travail du fer était fixée, en France, uniformément à 6^k par mm² non seulement par les circulaires ministérielles, mais par les ouvrages techniques. Depuis quelques années l'attention des ingénieurs a été attirée sur les résultats des expériences de Wöhler et de Spangenberg, et les formules qui en ont été déduites ont été accueillies en France avec faveur par un certain nombre d'ingénieurs. Il n'y a pas lieu de s'en étonner. Les coefficients de résistance du métal consacrés soit par la pratique, soit par les réglements administratifs, sont déterminés en tenant compte des charges accidentelles dont la limite n'est jamais définie d'une manière absolument précise, et dont les effets dynamiques peuvent, lorsqu'il s'agit d'ouvrages pour chemin de fer, accroître l'influence dans une certaine proportion; il est donc rationnel de faire varier ces coefficients avec le rapport des charges mobiles à la charge morte: mais on a certainement attribué une importance exagérée aux expériences de Wöhler, faites dans des conditions qui n'ont aucun rapport avec celles où se trouvent les constructions métalliques, et qui n'ont eu en somme pour effet que de faire ressortir le danger de l'application aux matériaux d'efforts supérieurs à la limite de l'élasticité; quant aux formules qui en sont dérivées, malgré leur apparence mathématique, elles ne sont en réalité que des formules d'interpolation entre des coefficients arbitraires ou établis d'après des données expérimentales insuffisantes*. S'il fallait s'en rapporter à leur application, un grand nombre d'ouvrages métalliques, dont une longue expérience a démontré la stabilité, devraient être considérés comme établis dans des conditions dangereuses; presque tous les ponts à poutres continues qui existent en France, seraient notamment dans ce cas. La discussion des expériences de Wöhler et de Spangenberg, et de celles de Bauschinger qui les ont complétées et rectifiées, tient une place importante dans l'ouvrage de Mr de Leber, elle permettra au lecteur de se rendre un compte exact des conditions dans lesquelles ont été établies les formules dont nous venons de parler. Ces formules, dont beaucoup d'ingénieurs croient l'application générale en déhors de la France, perdent aujourd'hui en Allemagne même, la faveur dont elles ont joui jusqu'ici; en Autriche où les théories allemandes sont cependant étudiées avec soin, la commission chargée de rédiger l'ordonnance sur les ponts ne les a pas admises; elle a fait varier le coefficient de travail du métal avec la portée, ce qui, sous une forme plus simple, équivaut à le faire varier avec le rapport de la charge accidentelle, à la charge morte.

Dans les ouvrages métalliques, l'effort brut par mm^2 exercé sur les matériaux n'est pas seul à considérer; il faut pour les pièces comprimées, tenir compte aussi du flambage par aboutement. Beaucoup de ponts ont dû être consolidés après coup, quelques-uns même ont péri parce que les barres comprimées avaient fléchi. L'expérience a conduit à ajouter dans certains types des montants supplémentaires pour éviter ce danger; mais une étude spéciale de la résistance des pièces chargées par le bout, peut seule permettre de réunir avec certitude la sécurité et l'économie. La formule simple et pratique établie par M' de Leber pour les calculs de cette nature, en partant des formules bien connues de Love, et des expériences de Hodgkinson donne des résultats très-rapprochés de ceux que Bâuschinger a trouvés expérimentalement pour les fers à U à T et à double T; elle répond à tous les besoins de la pratique.

Quelles que soient les considérations théoriques qui leur aient servi de base, les limites du travail à imposer au métal selon les efforts auxquels il est soumis, dépendent essentiellement de la qualité des matériaux employés. Cette considération a été beaucoup trop laissée de côté par les théoriciens, même pour le fer puddlé, ou soudé, dont les différences de qualité peuvent avoir sur la stabilité des ouvrages une influence bien plus considérable qu'un écart d'une fraction de kilog. dans le choix des coefficients du travail; lorsqu'il s'agit de l'acier, ou pour parler plus exactement, du fer fondu qui paraît, au moins en France, appelé à bref délai à devenir d'un emploi général pour les grands ouvrages, il devient d'autant plus nécessaire de déterminer avec précision la qualité du métal, que celle-ci peut varier dans des limites extrêmement étendues. Les garanties d'homogénéité qu'offrent les fers soudés de qualité moyenne n'existent en effet, pour le fer fondu, que si la fabrication a été très-

^{*} Mr Séjourné, ingénieur des ponts et Chaussées a proposé une formule purement expérimentale, qui échappe à cette critique. (Voir Flamant, résistance des matériaux.)



régulière; les effets de la trempe lui font subir, lorsqu'il n'est pas très-doux, des modifications profondes, et on ne peut compter avec certitude sur la qualité du métal que si elle a fait l'objet d'essais précis et répétés.

L'avenir des ouvrages en fer fondu dépend certainement en partie du soin et de la rigueur que les ingénieurs apporteront dans la surveillance des matières employées. Le lecteur trouvera à ce sujet au N° XXXI et XXXIV un résumé des conditions qui doivent être exigées aussi bien pour le fer soudé que pour le fer fondu: En ce qui concerne ce dernier, il a paru utile d'y ajouter quelques développements sur le mode de fabrication et sur les ouvrages déjà construits, enfin sur les conditions nécessaires pour éviter le retour d'accidents qui ont fait grand bruit à l'étranger il y a quelques années.

Après avoir traité ces diverses questions, l'auteur expose, en discutant les méthodes en usage, le détail des calculs à faire pour l'établissement d'un pont à travées indépendantes. Les tables qu'il a dressées, et qui sont contenues dans le second volume, réduisent, dans les cas usuels, les calculs numériques à quelques opérations très-simples. Elles donnent directement au moyen de simples additions, non seulement la section, le moment d'inertie etc., des fers laminés d'un usage courant, mais les moments d'inertie des pièces composées telles que celles qui entrent habituellement dans les bandes des ponts, les moments de flexion correspondant à des charges uniformément réparties, les efforts tranchants résultant de l'action du vent, le nombre de rivets de chaque diamètre correspondant aux diverses sections des pièces, et l'effort exercé sur les parois des trous. Des exemples appliqués à six poutres des types les plus usuels, facilitent l'usage des tables et des formules.

Pour les poutres continues, la méthode exposée est nouvelle dans ses applications; elle est basée sur la théorie connue de Clapeyron qu'elle généralise, et conduit à ramener immédiatement le calcul des poutres avec travées solidaires à celui des poutres avec travées indépendantes. Ceci permet d'utiliser, tant pour les efforts provoqués que pour les sections sur lesquelles ils agissent, toutes les tables numériques établies pour les travées indépendantes. Les coefficients numériques donnés par les tables placées à la fin du second volume, servent à opérer les réductions voulues, en sorte que l'on obtient ainsi immédiatement, par voie de simple addition, tous les moments sur les appuis dont on a besoin pour le calcul des bandes et des croisillons. Les effets additionnels provoqués dans ces derniers par les surcharges partielles à considérer, s'évaluent séparément d'une manière trèssimple, en tenant compte des nouveaux principes admis par l'ordonnance autrichienne. Cette partie importante de l'ouvrage mérite spécialement l'attention des ingénieurs.

Les procédés de la statique graphique, en faveur depuis longtemps en Allemagne, sont aujourd'hui assez répandus en France. Sans y attacher l'importance exagérée qu'on a quelquefois voulu leur attribuer, on doit reconnaître qu'ils fournissent, dans certains cas, des solutions élégantes qu'ils permettent d'embrasser d'un seul coup d'œil les efforts qui s'exercent sur les différentes pièces d'une poutre, enfin qu'au moyen d'un simple changement d'échelle, un seule épure suffit pour trouver tous les résultats qui correspondent à diverses valeurs des charges; leur emploi est souvent, précieux, soit pour les recherches préliminaires auxquelles donne lieu l'étude d'une poutre, soit pour la vérification des calculs. M' de Leber a heureusement complété l'édition française de son ouvrage en y donnant, avec un exposé sommaire des principes et des méthodes les plus répandues de la statique graphique, quelques constructions d'un emploi pratique et notamment des épures nouvelles pour la détermination des efforts supportés par toutes les pièces dans les poutres à bandes courbes ainsi que des moments fléchissants et efforts tranchants provoqués dans les poutres à travées continues.

L'ensemble de l'ouvrage constitue, comme on peut le voir par l'exposé qui précède, à la fois un traité théorique complet et un manuel des calculs de résistance: à l'un et à l'autre titre, il est appelé à rendre de réels services aux ingénieurs, et les méthodes nouvelles qu'il renferme nous paraissent appelées à passer rapidement dans la pratique.

Paris, le 14 Août 1889.

| | Table des matières du Tome I. | |
|--------------------|---|-------------------------|
| | troduction sur tout l'ouvrage par M. Bricka, Ingénieur en chef des Ponts et Chaussées able des matières pour le premier volume | Page III IV |
| | A. Traduction française de l'ordonnance du Ministère i. r. du commerce (Autriche) en date du 15 Septembre 1887. | |
| \boldsymbol{A} . | Ponts de chemins de fer à construire. | |
| | § 1. Présentation des projets. § 2. Espace libre à menager sur les ponts | 1 2 5 |
| | ordinaire) | 5 |
| | § 7. Contrôle des travaux. § 8. Formalités en vue de la visite de contrôle et de la sur- charge d'épreuve | 6 |
| | charge d'épreuve | 6 7 8 |
| B . | . Ponts par-dessus les chemins de ler et ponts de routes d'accès à construire. | Ŭ |
| | § 13. Observations préliminaires sur l'application des prescriptions qui suivent § 14. Présentation des projets. § 15. Charges (Ire Classe, IIIe Classe, IIIe Classe) § 16. Travail intérieur. § 17. Visités, charges d'épreuve et restrictions dans la circulation | 8 8 |
| ~ | des véhicules | 9 |
| C. | Ponts déjà existants (Recensement, révision périodique). § 18. a) Ponts de chemins de fer | 9 |
| | b) Ponts par-dessus les chemins de fer, ponts de routes d'accès | 10 |
| ח | c) Contrôle de l'Inspection générale des chemins de fer de l'Autriche | 10 |
| _ | Conditions de forme à observer pour les pièces à présenter et les procès-verbaux. § 19. (Format, papier ou toile, écritures et procédés de reproduction) | 10 |
| | § 20. (Questions de compétence.) § 21. (Abrogation des prescriptions anciennes) | 11 |
| | 3. Commentaires à l'appui des prescriptions les plus importantes de l'ordonnance autrichienne. | |
| a) | Nomenclature uniforme pour la construction des ponts | 12 |
| | I. Introduction. II. Based et actuls de résistance (âme pleine systèmes articulés) | 12 |
| | III. Bases d'une nomenclature exacte | 13 14 |
| | V. Parties principales des constructions (maîtresses-poutres, poutres transversales, longerons) | 15 |
| | VI. Ponts à voie en dessus (en particulier, ponts à voie contre-baissée) | 16 18 |
| | VIII. Notions de hauteurs (hauteur disponible et hauteur théorique dans les ponts divers) | 18 |
| | IX. Classification des poutres indépendantes à âme pleine d'après leur composition X. Classification des poutres indépendantes en poutres à triangles simples ou composées. | 20 |
| | poutres à petites mailles et poutres en treillis | 22 23 |
| | XII. Treillis. (Poutres en treillis double, quadruple avec ou sans renforts verticaux) . | 24 |
| ы | XIII. Spécification plus précise de l'idée des treillis (Rôle des renforts verticaux) | 25 |
| w, | XIV. Introduction. (1. Prescriptions de surcharge publiées antérieurement et, 2. leur forme). | 28 28 |
| | XV. Définition des surcharges uniformes équivalentes (quant aux moments et aux efforts tranchants) | 35 |
| | XVI. Recherche de la charge équivalente quant aux moments de flexion | 35 |
| | 1. L'enveloppe des polygones des moments doit être cherchée vers le milieu de la portée 2. Maximum au milieu de la portée. 3. Force médiane d'un train court | 3 5 36 |
| | 4. Les diverses forces médianes d'un long train sur un pont (mouvement avec le train) | 38 |
| | 5. Courbe enveloppe des charges équivalentes quant aux moments au milieu de portée 6. Courbe enveloppe des charges équivalentes quant aux moments sur section latérale | 40 41 |

| | 77777 | | rage |
|----|---|--|--|
| | XVII. | Recherche de la charge équivalente quant aux efforts tranchants | 42 |
| | | 1. Trains de surcharge à considérer (Train fléchissant et train tranchant) | 4 2 |
| | | 2. L'enveloppe des polygones d'efforts tranchants est à chercher près d'un appui 3. Formule de la charge uniforme équivalente quant aux réactions des appuis | 44 |
| | | 4. Charge équivalente sur une section quelconque. Principe de la longueur surchargée | 44 |
| | XVIII. | Véhicules et trains-types considérés par l'ordonnance autrichienne (effets sur les ponts) | 45 |
| | | Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes vers le milieu de la portée | |
| | | (Train type de surcharge pour lignes d'intérêt général) | 47 |
| | XX. | Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes vers le 1/4 de la portée | |
| | | (Train type de surcharge pour lignes d'intérêt général) | 52 |
| | XXI. | Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des croisillons dans toutes les mailles | |
| | 323213 | (Train type de surcharge pour lignes d'intérêt général) | 58 |
| | XXII | Calcul comparatif des surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des croisillons, | |
| | VVIII | obtenues en considérant un appui et les diverses sections des ponts | 58 |
| | AAIII. | du train-type de l'Arlberg (2 Locomotives à 4 essieux) | 59 |
| | XXIV. | Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes et des croisillons en vue | 0. |
| | —÷·• | du train-type pour lignes d'intérêt local, à charges réduites de 20% | 63 |
| | XXV. | Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes et des croisillons en vue | |
| | | du train-type pour lignes d'intérêt local, à charges réduites de 40% | 67 |
| | 777777 | Explications sur les tableaux de calculs X/X à XXV (et leurs applications) | 71 |
| | XXVI. | Tableau graphique général des charges uniformes pr. m. de voie équivalentes aux trains- | |
| | | type et justifiant les échelles et b de l'ordonnance autrichienne (100%, 80% et 60%). 1 Remarques générales sur les lignes d'intérât général et d'intérât local | 72 72 |
| | | Remarques générales sur les lignes d'intérêt général et d'intérêt local Les échelles a et pour les lignes d'intérêt général (100%) | 72 78 |
| | | 3. Prescriptions par centièmes (80% et 60%) pour les lignes d'intérêt local | 74 |
| | | 4. Exactitude et simplicité des prescriptions autrichiennes | 78 |
| | XXVII. | Prescriptions de charge mobile pour les poutres transversales et les longerons | 76 |
| | | 1. Formule de surcharge pour les poutres transversales (intermédiaires et de rive) | 76 |
| | | 2. Tableaux graphique et numérique (Abaque p. 78-79, tabl. numér. III au tom. II) | 77 |
| | vvviii | 3. Charge mobile sur les longerons et les menues pièces du tablier de voie | 79 |
| | AATIII. | Travail résultant des dilatations, du vent et des effets dynamiques | 7 9 |
| | | 3. Effets dynamiques de la charge mobile (Formules théoriques et résultats effectifs). | 88 |
| | XXIX. | Prescriptions de surcharge pour les ponts par-dessus les chemins de fer, et les ponts de | - |
| | | routes d'accès (§ 15 de l'ordonnance avec les 3 classes de surcharge) | 88 |
| | | 1. Généralités sur les trois classes de surcharge (hommes et charrettes) | 88 |
| | | 2. Choix des hypothèses de surcharge a ou b (Barême des charges p. 89) | 90 |
| 3) | Prescri | ptions sur le travail admissible dans les matériaux (§§ 4, 6 et 16) | 91 |
| | | | נס |
| | XXX. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts suréleyés) | 91 |
| | XXX. XXXI, | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) | 91 92 |
| | XXX. XXXI. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) | 91 92 92 |
| | XXX. XXXI, | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) | 91 92 92 92 |
| | XXXI. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) | 91 92 92 92 93 |
| | XXXI. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section | 91 92 92 92 93 93 |
| | XXXI. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) | 91 92 92 92 93 97 |
| | XXXI. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) | 91 92 92 92 93 97 97 98 |
| | XXXI. XXXII. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) | 91 92 92 92 93 97 97 98 |
| | XXXII. XXXIII. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les | 91 92 92 93 93 97 97 98 99 |
| | XXXII. XXXIII. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les | 91 92 92 93 93 97 97 98 99 105 |
| | XXXII. XXXIII. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmontation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent). | 91 92 92 93 93 97 97 98 99 105 109 |
| | XXXI. XXXII. XXXIII. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les | 91 92 92 92 93 97 97 98 99 105 |
| | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) | 91 92 92 93 97 97 98 99 105 109 |
| | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) 4. Régistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; l'imites et coefficients à admettre pour le fer fondu, sécurité des calculs 1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des | 91 92 92 93 97 97 98 99 105 109 111 |
| | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) 4. Régistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; l'imites et coefficients à admettre pour le fer fondu, sécurité des calculs 1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des | 91 92 92 93 97 97 98 99 105 109 111 |
| | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmontation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) 3. Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; limites et coefficients à admettre pour le fer fon du, sécurité des calculs 1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences récentes de M. Bauschinger 2. Limites de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance | 91 92 92 92 93 97 97 97 98 99 105 109 111 |
| | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) 3. Le ficients à admettre pour le fer fondu, sécurité des calculs 4. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences récentes de M. Bauschinger 5. Limites de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Seutembre 1887 | 91 92 92 92 93 97 97 97 98 99 105 109 111 112 |
| | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) 3. Limites de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. Limite de travail à admettre pour le fer fondu (acier doux) | 91 92 92 93 97 97 98 99 105 109 111 112 112 |
| ı | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmontation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) 3. Limites de travail proscrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. Limite de travail à admettre pour le fer fondu (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts | 91 92 92 92 93 97 97 98 99 105 109 111 112 116 118 119 |
| l) | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmontation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) 3. Limites de travail proscrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. Limite de travail à admettre pour le fer fondu (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts 3. restrictives pour le matériel roulant (§§ 12 et 16 de l'ordonnance) | 91 92 92 92 93 97 97 98 99 105 109 111 112 112 116 118 119 |
| l) | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) 3. Le fer fon du, sécurité des calculs 4. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences récentes de M. Bauschinger 2. Limites de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. Limite de travail à admettre pour le fer fon du (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts 5. restrictives pour le matériel roulant (§§ 12 et 16 de l'ordonnance) Restrictions relatives aux ponts construits conformément à l'ordonnance | 91 92 92 93 97 97 97 98 105 109 111 112 116 118 119 |
| l) | XXXII. XXXIII. XXXIV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surclevés) Le fer, sa qualité et son enploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; limites et coefficients à admettre pour le fer fon du, sécurité des calculs 1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences récentes de M. Bauschinger 2. Limites de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. Limite de travail à admettre pour le fer fon du (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts 3. restrictives pour le matériel roulant (§§ 12 et 16 de l'ordonnance) Restrictives pour le matériel roulant (§§ 12 et 16 de l'ordonnance) 2. Classification des véhicules d'après leur pouvoir surchargeant, et barême des trains | 91 92 92 92 93 97 97 98 99 105 109 111 112 116 118 119 119 |
| I) | XXXII. XXXIII. XXXIV. Mesures XXXV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; l'imites et coefficients à admettre pour le fer fondu, sécurité des calculs 1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences récentes de M. Bauschinger 2. L'imites de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. L'imite de travail à admettre pour le fer fondu (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts 3. L'imite de travail à admettre pour le fer fondu (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts 3. L'imite de travail à admettre pour le fer fondu (acier doux) 4. Sécurité relative aux ponts construits conformément à l'ordonnance 1. Mesures prohibitives générales (charges d'essieux, nombre de locomotives) 2. Classification des véhicules d'après leur pouvoir surchargeant, et barême des trains de surcharge admissibles (40 Trains po | 91 92 92 93 97 97 98 99 105 109 111 |
| I) | XXXII. XXXIII. XXXIV. Mesures XXXV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; l'imites et co efficients à admettre pour le fer fondu, sécurité des calculs 1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences récentes de M. Bauschinger 2. Limites de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. Limite de travail à admettre pour le fer fondu (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts 3 restrictives pour le matériel roulant (§§ 12 et 16 de l'ordonnance) Restrictions relatives aux ponts construits conformément à l'ordonnance 2. Classification des véhicules d'après leur pouvoir surchargeant, et barême des trains de surcharge admissibles (40 Trains pour les 3 Classes de surcharge) Restrictions concernant les ponts qui ne sont pas construits d'après les prescriptions de | 91 92 92 92 93 93 97 97 98 99 105 109 111 112 118 119 119 119 |
| I) | XXXII. XXXIII. XXXIV. Mesures XXXV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; limites et co efficients à admettre pour le fer fon du, sécurité des calculs 1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences récentes de M. Bauschinger 2. Limite de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. bet le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. Limite de travail à admettre pour le fer fon du (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts 3. restrictives pour le matériel roulant (§§ 12 et 16 de l'ordonnance) Restrictions relatives aux ponts construits conformément à l'ordonnance 1. Mesures prohibitives générales (charges d'essieux, nombre de locomotives) 2. Classification des véhicules d'après leur pouvoir surchargeant, et barême des trains de surcharge admissibles (40 Trains pour les 3 Classes de surcharge) Classification conçernant les ponts qui ne sont pas construits d'après les prescriptions de l'ordonnance aut | 91 92 92 93 97 97 98 99 105 109 111 112 112 116 118 119 119 120 |
| l) | XXXII. XXXIII. XXXIV. Mesures XXXV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; l'imites et coefficients à admettre pour le fer fon du, sécurité des calculs 1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences récentes de M. Bauschinger 2. Limites de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. b et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. Limite de travail à admettre pour le fer fon du (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts 3. restrictives pour le matériel roulant (§§ 12 et 16 de l'ordonnance) Restrictions relatives aux ponts construits conformément à l'ordonnance 1. Mesures prohibitives générales (charges d'essieux, nombre de locomotives) 2. Classification des véhicules d'après leur pouvoir surchargeant, et barême des trains de surcharge admissibles (40 Trains pour les 3 Classes de surcharge) Restrictions concernant les ponts qui ne sont pas construits d'après les prescriptions de l'ordonnanc | 91 92 92 93 93 97 97 98 99 105 109 111 112 116 118 119 119 120 |
| 1) | XXXII. XXXIII. XXXIV. Mesures XXXV. | Généralités. (Matériaux employés, efforts moyens et efforts surélevés) Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions 1. Fabrication du fer soudé et fondu (nomenclature internationale des fers et des aciers) 2. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) 3. Le fer fondu (acier doux, Flusseisen) Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section 1. Travail supplémentaire de divers genres, dans les diverses pièces 2. Rivets et parois de trous de rivets. 3. Parties ne participant pas au travail 4. Résistance à l'aboutement (ancienne, nouvelle théorie, expériences Bauschinger) 5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour les bandes et croisillons aboutés Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance, efforts répétés ou alternés 1. Echelles pratiques du travail admissible (basées sur la portée le plus souvent) 2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler (et leur théorie) Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; limites et co efficients à admettre pour le fer fon du, sécurité des calculs 1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences récentes de M. Bauschinger 2. Limite de travail prescrites par le § 4, le § 6 lit. bet le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 3. Limite de travail à admettre pour le fer fon du (acier doux) 4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts 3. restrictives pour le matériel roulant (§§ 12 et 16 de l'ordonnance) Restrictions relatives aux ponts construits conformément à l'ordonnance 1. Mesures prohibitives générales (charges d'essieux, nombre de locomotives) 2. Classification des véhicules d'après leur pouvoir surchargeant, et barême des trains de surcharge admissibles (40 Trains pour les 3 Classes de surcharge) Classification conçernant les ponts qui ne sont pas construits d'après les prescriptions de l'ordonnance aut | 91 92 92 93 97 97 98 99 105 109 111 112 112 116 118 119 119 120 |

| U, | C. Procédés pratiques pour effectuer les | |
|----|--|--|
| | à des données et prescri | ptions quelconques. |
| a) | a) Fers laminés et poutres à âme pleine | |
| ٠, | VVVIII Calcula announced la manife l'anno la famo | |
| • | XXXVII. Calculs concernant les profils divers des fers | |
| | 1. Généralités (Calculs d'après les théories | de l'extension de la flexion etc 128 |
| | 2. Les fonctions Ω m J en général (segmen | nts aux abscisses ou aux ordonnées) 129 |
| | 3. Détermination analytique des fonctions s | Ω m J (Trapèzes, paraboles, cercles) 130 |
| | | des fonctions Ω mJ (Intégrateurs Amsler) . 134 mJ dans les projets de ponts 137 |
| | | |
| | | qui s'y rattachent (côtés égaux et à côtés inégaux recommandables) 138 |
| 7 | XXXVIII. Maîtresses-poutres, poutres transversales et lo | |
| _ | 1 Vérification des nortres à ême plaine en | n général (Flexion, cisaillement longitudinal |
| | régistance des rivets \ Formules de l'obei | aissement, des travées solidaires ou non 143 |
| | 2. Usage des tables du tome II pour le cal | lcul des poutres à âme pleine 148 |
| | 3. Principes à observer dans le choix de ty | |
| ы | h) Dantwag à triangles et à traillis en général | |
| w, | b) Poutres à triangles et à treillis en général | I |
| | XXXIX. Application des poutres à triangles et à treill | |
| | XL. Calculs des poutres à treillis ou à triangles d | |
| | 1. Principes théoriques et règles générales | |
| | 2. Calculs spéciaux pour les ponts à travée | |
| | | e indépendante avec poutres à triangulation andes rectilignes |
| | | |
| | | e et à voie en dessous, ayant des poutres à |
| | | ement, avec montants verticaux communs, nouvelle fondée sur l'équilibre des nœuds) 157 |
| | | et à voie en dessous avec poutres à deux |
| | | es tendues et bandes supérieures courbes . 161 |
| | XLI. Observations sur l'emploi des poutres à treillis or | |
| | XLII. Calcul des contreventements et effets du vent | |
| e) | c) Exemples de calculs de résistance pour por | |
| v, | XLIII. Pont en tôle avec voie en dessous et 9 ^m 72 de | le portée théorique |
| | XLIV. Pont avec poutres à double treillis, avec mo | ontente de renfert avec voie en desseus et |
| | 31 ^m 02 de portée | |
| | XLV. Pont a voie en dessous avec poutres à triang | |
| | bandes rectilignes, et avec 56 ^m 56 de portée | |
| | XLVI. Pont à voie en dessous, avec poutres à deux | ex triangulations disposées symétriquement. |
| | avec montants verticaux communs, avec bandes | s supérieures courbes et avec 41 ^m 40 de portée 172 |
| | XLVII. Pont à voie en dessous avec deux triangulati | |
| | bandes supérieures courbes, et avec 53 ^m 28 de | portée |
| | XLVIII. Procédés graphiques. Exemple d'un pont à deu | ux triangulations de même sens à diagonales |
| | tendues et bandes supérieures courbes, et ave | ec 100^{m} de portée 179 |
| | 1. Généralités sur les méthodes graphiques | et les publications antérieures 179 |
| | 2. Polygone des forces et polygone funicula | aire (courbes continues analogues) 181 |
| | 3. Le polygone funiculaire considéré comme | e poutre de pont et comme polygone repré- |
| | sentatif des moments de flexion 4. Le polygone funiculaire considéré comme | |
| | 4. Le polygone funiculaire considéré comme | e courbe représentative des efforts tranchants |
| | maxima dûs à la surcharge partielle . | 184 |
| | 5. Application pratique des procédés graph | |
| | réparties équivalentes | 184 |
| a. | 6. Application de ces méthodes au pont de | |
| a) | d) Calcul des poutres continues. (Généralités, | Barême des notations) 187 |
| | XLIX. Formules générales concernant l'action des for | |
| | 1. Moments de flexion et efforts tranchants. | |
| | 2. Réaction des appuis; on les déduit des e | |
| | L. Formules fondamentales des poutres continues | |
| | 1. Tangentes sur les appuis. Formules | |
| | 2. Equation des trois moments dite | e de Clapeyron, généralisée 193 |
| | LI. Moments sur les appuis M_1 M_2 M_{n-1} dans | is le cas d'une travée chargée seule 193 |
| | LII. Remarques sur les α et β . Cas où M_0 et M_n | ainsi que α_0 β_0 ne sont pas nuls 196 s, formules générales et simplifiées 197 |
| | LIII. Méthode de calcul pour les poutres continues, | |
| | LIV. Procédés de calcul expliqués sur un exemple LV. Théorie des charges les plus défavorables pou | or les bandes (travées intermed, et de rive) 204 |
| | LVI. Théorie des charges les plus défavorables pou | |
| | LVII. Procédés pratiques pour dresser rapidement les | sépures des moments et des efforts tranchants 217 |
| | LVIII. Manière d'utiliser les formulaires et tables nu | amériques pour des charges quelconques . 221 |
| | LIX. Exemple d'un pont à poutres continues avec | |
| | LX. Procédés graphiques pour le calcul des poutre | |
| | LXI. Notations employées dans tout l'ouvrage . | |

A. Traduction française

de l'ordonnance du Ministère i. r. du commerce (Autriche) en date du 15 Septembre 1887

(Reichsgesetzblatt Nr. 109 ex 1887)

concernant les conditions de sécurité à observer à l'égard des ponts de chemins de fer, des ponts par-dessus les chemins de fer* et des ponts de routes d'accès aux chemins de fer*.

Vu la loi du 16 Novembre 1851 (R.-G.-Bl. Nr. 1 ex 1852) ** sur l'exploitation des chemins de fer il est ordonné ce qui suit:

A. Ponts de chemins de fer à construire.

§ 1. Présentation des projets.

Les projets de ponts de chemins de fer, à construire, seront avant tout commencement des travaux, soumis à l'approbation du Ministère du commerce.

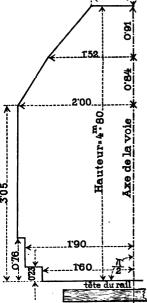
Le dossier des projets présentés devra contenir:

- a) Un plan de l'ensemble du pont, à l'échelle de 1:1000, des dessins d'ensemble et de détail représentant les piles à l'échelle de 1 : 100, l'épure de la distribution des matériaux ***, les dessins d'ensemble et de détail de la construction résistant aux charges, les dessins de détail à l'échelle de 1:10 (pour certains dessins annexés représentant des groupes de détails on admettra 1:15 ou 1:20). Les pièces de la construction y seront définies tant au point de vue de la qualité des matériaux qu'au point de vue des dimensions relatives aux conditions de résistance,
- b) les renseignements concernant la charge propre (charge permanente),
- c) la justification théorique des dimensions adoptées dans les diverses parties de la construction †; pour les lignes d'intérêt local et les lignes industrielles on joindra au dossier le barême des surcharges produites par les vehicules les plus lourds du matériel roulant ##,
- d) pour les ponts de plus de 20^m de portée ainsi que pour les constructions conçues dans un système ou avec des proportions exceptionnels, le calcul des déformations caractéristiques résultant des charges accidentelles.
 - § 2. Espace libre à ménager sur les ponts.

Le tablier des ponts à voie en dessus ou à voie contrebaissée doit avoir une largeur suffisante, pour qu'en tout point du pont il y ait un intervalle d'au moins 2^m 15 compris entre l'axe de la voie et les appuis horizontaux du garde-corps ou les rebords extérieurs de platelage, 🖰 les plus proches.

Le même espace libre doit encore être ménagé dans les ponts à voie en dessous ou à voie intermédiaire, entre l'axe de la voie et les bandes ou barres diagonales, jusqu'à 2^m de hauteur au-dessus du platelage.

L'écartement pourra être réduit au droit des montants verticaux et des contrefiches verticales; toutefois ces pièces, ainsi que toutes les autres parties de la construction non mentionnées devront rester en déhors du gabarit de libre passage figuré ci-contre.



^{*} Le mot allemand: "Bahnüberbrückung" peut concerner un pont-route, une passerelle, un aqueduc même un pont de voie ferrée industrielle...etc. et ne saurait parconséquent être traduit exactement par "passage supérieur" qui est le terme français usuel. La difficulté des compétences concernant ces ponts ainsi que ceux des routes d'accès, provient de ce qu'en Autriche les voies de communication relèvent de trois ministères (commerce, intérieur et agriculture) suivant les cas, les chemins de fer d'intérêt public (c. a. d. accessibles au public) et tout ce qui s'y rapporte relevant exclusivement du Ministère du commerce.

*** "Eisenbahn-Betriebsordnung" c. a. d. Réglement sur ... aurait plutôt le caractère d'une "ordonnance" ou d'un "décrèt" si la date ancienne de sa publication ne lui donnait force de loi ce qui veut dire la même importance que possède une loi votée par les chambres actuelles.

la même importance que possède une loi votée par les chambres actuelles.

*** "Materialvertheilung" s'entend généralement comme synonyme de "épure des tôles" peut toutefois être appliqué à tout autres matériaux de construction que du fer.

† Ce qu'on appelle les calculs de résistance. †† Ce renseignement sert au classement de ces lignes, quant aux surcharges à prescrire suivant le § 3 lit. h comportant une réduction de 20 ou 40% suivant le cas.

1

§ 3. Charges.

Les charges à faire entrer dans les calculs de résistance se composent du poids propre de la construction (charge permanente) et des charges accidentelles provenant du matériel roulant (charge mobile).

On aura à tenir compte en outre des effets du vent et en tant que le système de construction adopté le rendra nécessaire, des changements de température. Pour les calculs de résistance on se conformera aux prescriptions suivantes:

a) Pour le calcul des bandes dans les ponts des types les plus usuels à travées indépendantes, la charge accidentelle par mètre courant à admettre comme uniformément répartie sur toute la portée, comptée entre les milieux des appuis, sera fixée par le tableau (scala, échelle) suivant:

Scala D.

| Portée en mètres | Charge mobile en tonnes | Portée en mètres | Charge mobile en tonnes | Portés en mètres | Charge mobile |
|---------------------|----------------------------|---------------------|----------------------------|---------------------|---------------|
| 1.0 | 30 | 5 | 11.5 | 40 | 5.6 |
| 1.5 | 20 | 10 | 8.5 | 80 | 4·4 |
| 2.0 | 15 | 15 | 7.0 | 120 | 3 ·8 |
| 2.5 | 13.5 | 20 | 6.5 | 160 | 3·4 |

Pour les portées intermédiaires on effectuera une interpolation rectiligne.

b) Pour le calcul des croisillons dans les maîtresses-poutres des mêmes ponts, les efforts tranchants dûs à la charge accidentelle et comptés dans un sens ou dans l'autre pour chaque section, se détermineront par l'hypothèse d'une surcharge s'étendant depuis la section en question jusqu'à l'appui à considérer suivant le sens de l'effort cherché.

Cette surcharge sera fixée par mètre courant de voie indépendamment de la portée du pont et en tenant compte seulement de la longueur de la partie de pont surchargée, conformément au tableau (scala, échelle) ci-dessous*:

Scala b.

| Longueur de portée surchargée, en mètres | Charge par mètre de la partie de pont surchargée, en tonnes | Longueur de portée surchargée, en mètres | Charge par mètre de la partie de pont surchargée, en tonnes | Longueur de portée surchargée, en mètres | Charge par mètre de la partie de pont surchargée, en tonnes |
|--|--|--|--|--|--|
| 1.0 | 30 | 5 | 14.0 | 40 | 6.2 |
| 1.5 | 25 | 10 | 10.0 | 80 | 4.8 |
| 2.0 | 20 | 15 | 8.5 | 120 | 4.0 |
| 2.5 | 18 | 20 | 7.6 | 160 | 3 ⁺5 . |

Pour les longueurs intermédiaires on procédera par interpolation rectiligne.

c) Pour les ponts à poutres continues reposant sur plus de deux appuis on calculera les bandes en admettant pour les travées surchargées, les charges qui d'après le tableau a correspondent à leurs portées, tout en tenant compte des combinaisons de surcharge qui produisent les plus grands moments de flexion.

Pour le calcul des croisillons des mêmes ponts, on admettra pour la travée considérée les charges du tableau b et pour les combinaisons d'autres travées surchargées simultanément, les charges du tableau a.

^{*} Ce principe de la charge fixée par m courant de la longueur de portée surchargée, constitue l'innovation la plus importante que la nouvelle ordonnance autrichienne introduit dans les calculs de résistance.

d) Pour les ponts autres que ceux qui sont mentionnés lit. a, b et c (ponts suspendus, ponts à arcboutants, ponts en arcs, ponts à poutres equilibrées . . . etc.) et en tant que la simple application des tableaux a et b ne sera pas admissible, on choisira des trains de surcharge qui pour les ponts usuels à travées indépendantes, correspondent à peu près aux charges prescrites pour ces ponts et on admettra à cet effet ce qui suit:

La charge mobile sera censée produite par un train composé de trois locomotives à quatre essieux, ayant chacune 3^m60 d'écartement entre essieux extrèmes et 9^m50 de longueur totale, avec leurs tenders à trois essieux, ayant chacun 3^m d'écartement entre essieux, extrèmes et 6^m10 de longueur totale et avec le nombre de wagons nécessaires ayant chacun deux essieux écartés de 3^m et une longueur totale de 7^m. Les charges d'essieu dans ce train seront en principe de 13^t pour les locomotives, de 10^t pour les tenders et de 8^t pour les wagons.

Les effets de la surcharge résultant du train considéré devront toutefois être augmentés pour les petites ouvertures en vue de charges d'essieu s'élevant à 14^t; pour de très-grandes ouvertures par contre, ils seront susceptibles d'une certaine réduction en vue de la probabilité que les charges et écartements d'essieux ne seront pas constitués tous de la manière la plus défavorable.

e) Pour le calcul des poutres transversales intermédiaires on admettra comme charge mobile, la moitié de la charge totale qui d'après le tableau a serait applicable à un pont ayant pour portée, la distance des deux poutres transversales immédiatement voisines sur la gauche et sur la droite*, de celle qu'on aura à considérer.

Le calcul des poutres fransversales de rive se fera dans chaque cas spécial suivant leur disposition en construction, en remplaçant celle des poutres voisines faisant défaut pour appliquer la règle ci-dessus, par un support théorique de la voie pris à distance convenable.

Les longerons seront traités comme des maîtresses-poutres reposant sur les poutres transversales.

- f) L'action du vent sera déterminée par l'hypothèse d'un effort transversal de 270^{kg} par m² agissant sur le pont non chargé et de 170^{kg} par m² agissant sur le pont chargé par un train; on fera entrer dans les calculs celui de ces deux genres d'effort qui sera le plus défavorable, à savoir:
 - 1. Pour le pont non chargé, on tiendra compte dans les calculs de la surface exposée effectivement à l'action du vent, au droit de l'une des deux maîtresses-poutres et de la surface mesurée au droit de l'autre de la même manière, mais réduite suivant les indications du tableau (scala, échelle) ci-contre.
 - 2. Pour le pont chargé, le train sera considéré comme un rectangle plein de 2^m50 de hauteur cheminant à 0^m50 au-dessus des rails. Comme surface exposée on admettra celle du train et des

Scala

pour la réduction de la surface exposée à l'action du vent,
au droit de la deuxième maîtresse-poutre.

| Bapport de la surface des ouvertures de mailles à la surface totale du contonr de la première poutre. | Rapport pour la réduction de la surface exposée à l'action du vent, au droit de la deuxième poutre. |
|--|--|
| pour 0·40 | 0.2 |
| " 0.60 | 0.4 |
| " 0·80 | 1.0 |

Pour les valeurs intermédiaires on procédera par interpolation

parties de la construction qui dépassent son profil à l'endroit de l'une des maîtressespoutres, ainsi que la surface de ces mêmes parties à l'endroit de l'autre, après reduction conformément, au tableau ci-contre.

g) Pour des systèmes de construction comportant une augmentation des efforts intérieurs par suite des changements de température (ponts en arc, poutres continues sur palées métalliques élevées . . . etc.) on aura évidemment à en tenir compte.

On aura en outre, s'il y a lieu, à tenir compte des effets dynamiques conformément aux conditions de tracé et aux vitesses admises.

Pour des constructions directement exposées aux chocs provenant du matériel roulant et non atténués par un intermédiaire élastique, on fera entrer dans les calculs la charge mobile avec un surplus de 10 pour cent.

^{*} Cette partie du pont fictif sera dans le cas d'intervalles égaux le double de l'un deux, dans le cas d'intervalles inégaux la somme des ceux contigus à la poutre transversale considérée. Ce principe qui constitue aussi une innovation de la nouvelle ordonnance est rigoureusement exact si l'on fait abstraction de la continuité des longerons comme cela est d'usage (voir No XXVII du 1er Volume).

- h) Pour les lignes à écartement de voie normal qui sont d'intérêt local ou qui ont un caractère industriel et sur les quelles les pesantes locomotives à quatre essieux ne circulent point, il conviendra de réduire en conséquence les charges mobiles prescrites lit. a et b, à savoir:
 - 1. de 20 pour cent pour les lignes dont les ponts ne sont pas exposés à des surcharges plus défavorables que celles que produisent des locomotives de 7 m 70 de longueur totale à trois essieux chargés de 12^t chacun et écartés de 1 m 20, avec tenders de 6 m 30 de longueur totale à trois essieux chargés ensemble de 25^t.
 - 2. de 40 pour cent pour les lignes dont les ponts ne sont pas exposés à des surcharges plus défavorables que celles que produisent des locomotives-tenders de 7^m20 de longueur totale à trois essieux chargés de 8^t50 chacun et écartés de 1^m10.

§ 4. Travail intérieur.

Le travail maximum des matériaux provoqué par les charges et effets précisés ou § 3 lit. a, b, c, d, e, g, h ainsi que par le poids propre de la construction et calculé par cm² de la surface de section effective (c. a. d. déduction faite des trous de rivets et des parties pleines qui ne participent pas au travail) ne devra pas dépasser, les limites suivantes:

- a) Pour du "fer soudé" (fer puddlé*) soumis à l'extension, à la compression, ou au ci-saillement **:
 - 1. au-dessous de 40^m de portée 700^{kg} avec une augmentation de 2^{kg} par mètre de portée.
 - 2. à partir et au-dessus de 40^m de portée, à savoir:

| pour | 40 ^m | | | 780kg | pour 120m | | | 880kg |
|------|------------------------|--|--|------------|-----------------------|--|--|-------|
| ٠, | 80^{m} | | | 840^{kg} | pour 120** , 160** | | | 900p |

on procédera par interpolation rectiligne pour les valeurs intermédiaires et on prendra pour les poutres transversales et les longerons les valeurs qui correspondent à la portée de ces poutres;

- 3. pour calculer la résistance des rivets au cisaillement, dans une seule direction 600^{kg} , dans plusieurs directions 500^{kg} ; les parois des trous de rivets mesurées en projection sur la section diamétrale, ne devant pas avoir à supporter plus de 1400^{kg} par cm^2 ;
 - 4. pour le calcul de la résistance au glissement longitudinal des fibres laminées 500kg.
- 5. Le fer soudé (fer puddlé) ayant une résistance à la rupture de 3600^{kg} et plus, doit avoir au moins 12 pour cent d'allongement dans le sens du laminage.

Pour une résistance à la rupture inférieure à 3600^{kg} l'allongement devra augmenter proportionnellement et pour 3300^{kg}, la plus faible limite de résistance admise, il devra s'élever au moins 20 pour cent.

L'allongement sera mesuré sur une éprouvette de 5^{cm²} de section entre deux repères écartés de 20^{cm}***. Dans le cas ou l'emploi d'une éprouvette de section différente serait inévitable, on déterminera l'écartement des repères par rapport à l'éprouvette type, de telle manière que les carrés des écartements soient entre eux comme les sections.

- b) Pour la fonte de fer qui ne pourra constituer aucune partie essentielle de toute construction travaillant comme poutre ou console, les limites précisées au commencement de ce §, seront fixées à 700^{kg} pour la compression, 200^{kg} pour l'extension simple et 300^{kg} pour l'extension dans le cas de la flexion.
- c) Pour le bois on admettra 80^{kg} pour l'extension et la compression dans le sens des fibres.

^{*} Voir au Nº XXXI la définition internationale des fers et aciers obtenus par voie de puddelage ou par voie de fusion.

^{**} Le cisaillement perpendiculairement aux fibres laminées pour lequel on fixe ici les limites élevées de 700 a 900^{kg} pr. cm² (pivots des ,pin connected bridges" américains, arbres de fer dans les ponts tournants . . . etc.) se présentera très-rarement, car pour les rivets usuels le Nº 3 fixe les limites réduites de 600 et 500^{kg}.

^{***} La section de 5^{cm²} correspond à peu de chose près à un cercle de 2^{cm}5 de diamètre; l'échantillon type correspond donc à un cylindre dont le diamètre serait le huitième de la longueur.

- d) Pour toutes les pièces travaillant à la compression, on aura à tenir compte de la résistance à la flexion par aboutement*.
- e) Le travail maximum des matériaux résultant des effets du vent précisés au § 3 lit. f, combinés avec les effets mentionnés ci-dessus, suivant les pièces considérées, ne devra pas excéder les limites suivantes:

| | | | | | | | | | | | 1000kg |
|----|---|---|------|---|---|---|--|--|--|--|-------------------|
| 77 | § | 4 | lit. | a | * | 3 | | | | | 700 ^{kg} |
| , | § | 4 | lit. | а | , | 4 | | | | | 600^{kg} |
| | 8 | 4 | lit. | C | | | | | | | 90kg |

§ 5. Mesures préventives de sécurité.

a) Pour tous les ponts ou viaducs de plus de 20^m de longueur totale mesurée entre les traverses limitant le ballast à l'abord des ouvertures de rive, des dispositions spéciales devront être prises pour parer aux conséquences dangereuses d'un déraillement.

Les longrines de protection (ou rails protecteurs) usuelles **, ne doivent pas dépasser en hauteur les rails de la voie de plus de 3^{cm}, elles doivent être placées à l'intérieur de manière à laisser entre rail et longrine une ornière de 16^{cm} de largeur, dans laquelle les bandages de roue peuvent s'engager librement.

Les longrines de protection doivent reposer librement sur les traverses retenant le ballast aux ouvertures extrèmes et s'étendre sur toute la longueur intermédiaire de l'ouvrage d'art.

- b) On tiendra compte des effets résultant des changements de température en ménageant des appuis mobiles et l'on aura soin également de pourvoir aux effets de dilatation spéciaux à la voie.
- c) Des garde-corps seront placés sur tous les ponts qui ne sont pas éloignés de plus de 800^m de la dernière aiguille*** de changement de voie d'une station, d'une halte ou d'un garage pourvus de signaux avancés, on à moins de 200^m du milieu d'une halte dépourvue de ces signaux et ne servant pas aux croisements de trains.

Pour les lignes d'intérêt local on réduira l'espace mentionné ci-dessus, en le comptant pour les stations pourvues de signaux avancés, jusqu'à 100^m au delà de ces signaux, — pour les stations qui en sont dépourvues, jusqu'à 400^m au delà de la dernière aiguille de changement de voie, et pour les haltes sans croisement de trains, jusqu'à 100^m au delà de leur milieu.

Tous les ouvrages sans exception ayant plus de 20^m de longueur mesurée entre les traverses qui limitent le ballast, devront recevoir des garde-corps qui, dans le cas de murs en retour seront à prolonger au-dessus de ces derniers.

§ 6. Cas exceptionnels.

a) Pour les lignes qui devront être parcourues par un matériel roulant exceptionnellement lourd, pour les tramways à vapeur, pour les lignes à voie normale sans traction à vapeur, pour les chemins de fer à voie anormale, de même que dans le cas d'emploi de matériaux d'une qualité extraordinaire et en général dans les cas exceptionnels, toutes les prescriptions qui précèdent pourront être modifiées suivant les circonstances.

* "Knickfestigkeit" mot allemand très-usuel, signifie "résistance des pièces comprimées considérées comme chargées debout et pouvant fléchir", ainsi qu'on le mentionne dans les traités de résistance des matériaux. La locution du texte que nous emploirons dans la suite pour simplifier, semble la plus convenable pour rendre le terme allemand.

En pratique ce n'est pas la pointe même de l'aiguille mais l'extrémité de rail très-voisine, limitant le changement de voie, laquelle sert d'origine pour la mesure des longueurs spécifiées dans le texte.

^{**} Ces "Sicherheitslangschwellen" sont des longrines en bois suivant le sens usuel admis pour cette expression; le mot "Schiene" par contre, n'implique pas nécessairement ce que l'on entend par rail et s'applique aussi à toute autre fer laminé. On emploie bien généralement de vieux rails pour le but considéré, mais l'emploi de cornières ou d'autres fers laminés, n'est pas exclu. Les rails de protection diffèrent essentiellement des contre rails pour les motifs expliqués ci-dessus. En France des contre-rails de protection sont usités; ils sont disposés à l'intérieur de la voie plus près des rails (5 à 6cm) de façon que le boudin seul puisses s'engager dans l'ornière. C'est un système préventif contre le déraillement, tandis que le système (mentionné et non prescrit) des longrines, est préventif contre les conséquences du déraillement. Le platelage résistant en fer disposé en contrebas des bandes supérieures des maîtresses-poutres, constitue un système préventif inspiré de la même pensée et qui quoique plus couteux est employé en France comme en Autriche et satisfait (ainsique celui des longrines) aux exigences du § 5 lit. a de l'ordonnance autrichienne.

b) Pour les matériaux tels que la pierre, la brique, le plomb etc. dont il n'est pas fait mention au § 4, ainsi que pour les parties de construction (consoles, colonnes etc.) non comprises dans les maîtresses-poutres, poutres transversales et longerons, on admettra des conditions de résistance basées le plus possible sur l'expérience, lesquelles restent assujetties à une approbation spéciale.

§ 7. Contrôle des travaux.

Afin de se convaincre que les ponts sont bien exécutés conformément aux prescriptions en vigueur, l'administration de l'Etat se réserve de surveiller les travaux suivant ses convenances et le cas échéant, de faire essayer aux frais de l'administration du chemin de fer, la résistance des diverses qualités de matériaux à employer.

- § 8. Formalités à remplir en vue de la visite de contrôle et de la surcharge d'épreuve devant une commission spéciale.
 - a) Les ponts nouvellement construits devront, avant d'être livrés à l'exploitation, être soumis à une visite de contrôle* et à une surcharge d'épreuve, devant une commission spéciale. L'administration de »l'Inspection générale I. R. des chemins de fer de l'Autriche« déléguera à cet effet un représentant, en qualité de président de la commission.

Pour provoquer cet acte administratif une demande écrite devra être présentée par l'administration de chemins de fer; on y désignera les ouvrages à soumettre à l'épreuve, en rappelant les décisions et pièces approbatives et on y joindra les mémoires et documents suivants:

1. Le croquis conventionnel** des trains à employer pour la surcharge d'épreuve, lesquels doivent produire autant que possible les mêmes moments de flexion que les charges mobiles prescrites au § 3 (le cas échéant § 6).

Ces trains devront pour chaque voie et pour des portées allant jusqu'à 15^m, 25^m et au delà, être composés avec au moins une, deux ou trois locomotives en charge complète et de la catégorie la plus lourde qui soit admise pour la ligne en question; ils seront complétés avec autant de wagons en charge complète qu'il sera nécessaire pour couvrir la plus grande travée.

2. Les rapports calculés en centièmes, entre les charges d'épreuve obtenues à l'aide du train et celles qui sont prescrites, ainsi que le tableau des plus grandes déformations élastiques déterminées par le calcul en vue du train d'épreuve.

b) Pour la visite de contrôle et la surcharge d'épreuve, l'administration de chemin de fer aura à déléguer un représentant compétent qui devra produire les dessins d'exécution authentiques approuvés et les pièces concernant cette approbation.

L'administration de chemin de fer devra en outre mettre à la disposition de la commission, les trains de surcharge et les instruments de mesure nécessaires; elle devra pourvoir aussi à l'installation des repères dont il est parlé au § 11.

- § 9. Manière d'effectuer les surcharges d'épreuve.
- a) L'épreuve de chaque travée de pont doit être effectuée par charge morte et par charge roulante.

Lorsque plusieurs ponts de construction identique et de même portée inférieure à 10^m , devront être éprouvés, il sera loisible de ne pas étendre les épreuves à tous ces ponts si d'après l'avis préalable exprimé par le représentant de l'Inspection I. R. générale des chemins de fer, les résultats déjà obtenus peuvent être considérés comme suffisamment décisifs.

b) Pour l'épreuve par charge morte on amènera les trains de surcharge mentionnés au § 8 lit. a, successivement dans les positions qui impliqueront pour la construction considérée la surcharge la plus défavorable, et on les y maintiendra jusqu'à ce que l'on ne puisse plus constater aucun accroissement de la déformation.

Pour les ponts usuels à travées indépendantes, il suffira d'observer chaque travée surchargée successivement sur la moitié et sur la longueur entière de la portée.

** Croquis contenant les charges d'essieu ainsi que leurs espacements et servant de base au calcul des charges uniformément réparties équivalentes.

^{*} Par "commissionelle Prüfung" on entend l'examen détaillé de l'ouvrage tant au point de vue de la conformité aux projets approuvés, qu'au point de vue de l'exécution même. La réception définitive se fait plus tard après une visite bien plus détaillée nommée: "Collaudirung" (récitement).

Pour les ponts en arc de grande portée on procédera en outre à deux autres épreuves faisant porter successivement la surcharge, d'abord sur la partie médiane de l'arc, les reins restant non chargés, puis ensuite sur l'ensemble des reins, la partie médiane restant déchargée.

Pour les ponts à poutres continues deux trains par voie sont nécessaires, de manière que l'on puisse surcharger deux travées simultanément.

Pour faire l'épreuve d'une pile et des parties de poutres situées au-dessus, on surchargera simultanément les deux travées adjacentes sur le total de leur portée.

Pour faire l'épreuve de la région médiane d'une travée, on surchargera celle-ci successivement sur la moitié et sur le total de sa portée, en tenant simultanément en charge la plus grande des deux travées voisines ou des deux suivantes, sur le total de sa portée.

c) Pour l'épreuve par surcharge roulante on fera d'abord passer le train d'épreuve sur chaque voie avec une vitesse d'environ 20^{km} à l'heure, ce train devant être formé d'après les prescriptions du § 8 lit. a N° 1 tout en ne comportant toutefois que deux locomotives au plus.

On fera ensuite passer sur chaque voie le même train avec une vitesse plus grande d'environ 40 à 50^{km} à l'heure; ces épreuves à grande vitesse pourront toutefois être remises à une époque ultérieure, si la maçonnerie ou la voie aux abords, ne sont pas encore suffisament consolidées.

- d) Pour les ponts à deux ou plusieurs voies supportées par un système de poutres communes, les surcharges d'épreuve précisées ci-dessus, devront être effectuées en tout cas sur toutes les voies simultanément et le cas échéant aussi d'abord sur chaque voie séparément.
- e) Pour les lignes d'intérêt local et les lignes industrielles, on pourra se dispenser d'effectuer les épreuves à grande vitesse (lit. c, alin. 2).

§ 10. Procès-verbal.

Il sera dressé procès-verbal des résultats de la visite de contrôle et de la surcharge d'épreuve devant la commission spéciale, on y annexera les mémoires et documents mentionnés au § 8 lit. a.

Le procès-verbal doit contenir en particulier un tableau des déformations permanentes et élastiques mesurées et les résultats des lectures faites aux repères (§ 11); il devra constater aussi jusqu'à quel point l'ouvrage construit se trouve bien conforme aux plans d'exécution approuvés.

Enfin le représentant de l'Inspection I. R. des chemins de fer de l'Autriche devra y déclarer avec ou sans réserves, s'il y a lieu de livrer à la circulation les ponts examinés ou si la circulation y doit être interdite jusqu'à ce que décision en ait été prise en plus haut lieu.

§ 11. Révisions périodiques.

a) Les administrations de chemin de fer devront, indépendamment de la surveillance permanente qui leur incombe, pourvoir au moins tous les 6 ans à des révisions et surcharges d'épreuve des ponts, conformément aux prescriptions du § 9 lit. b et d.

Il sera permis à cet effet de mesurer la déformation élastique par flexion dans les ponts à poutres continues, en se bornant à surcharger la travée que l'on considère, et d'utiliser les trains en service comme surcharge mobile, pour les ponts de tout système dont la portée ne surpasse pas 25^m.

b) Les observations faites et les résultats des épreuves, devront être tenus à jour pour chaque pont séparément, de façon que le service de l'autorité de contrôle puisse en prendre connaissance.

Pour faciliter ces recherches tous les ponts de plus de 20^m de portée devront être munis déjà avant la première épreuve, de repères spéciaux fixés en permanence sur le milieu et au-dessus des appuis de chaque maîtresse-poutre et permettant de constater les déformations permanentes produites dans la suite des années.

| * | | < trave | Se> | | <travée.< th=""><th colspan="5">.></th></travée.<> | | | | | | .> | | | | |
|---|---------|------------|-------------|----------|---|------|----|--------|--------|-------------|------------|----------------|--|--|--|
| | | ₩ ₩ | **** | *** | - | _ et | | | **** | XXXX | *** | *** | | | |
| Δ | Δ | Δ | Δ | Δ | Δ | | Δ | Δ | Δ | Δ | Δ | Δ | | | |
| | 1. Char | ge pour | les efforts | tranchar | ıts. | | 2. | Charge | e pour | les moments | de flexi | on. | | | |

- c) Les ouvrages soumis aux révisions et épreuves, devront faire l'objet d'un rapport adressé à l'Inspection générale I. R. des chemins de fer de l'Autriche et mentionnant les défectuosités constatées; ce rapport devra être présenté de suite dans le cas où une diminution du pouvoir résistant aurait été constatée; dans tout autre cas il sera présenté à la fin de chaque année.
 - § 12. Restrictions dans l'emploi du matériel roulant.

Il n'est pas permis de laisser passer sur les ponts, sans autorisation de l'Inspection générale I. R. des chemins de fer de l'Autriche, un matériel roulant susceptible d'y provoquer des effets de surcharge plus défavorables que ceux qui résultent des charges prescrites au § 3 (le cas échéant § 6), ou bien qui ne répondrait pas aux prescriptions d'espace du § 2.

- B. Ponts par-dessus les chemins de fer et ponts de routes d'accès à construire.
- § 13. Observations préliminaires sur l'application des prescriptions qui suivent.

Pour l'étude et l'approbation des projets de ponts par-dessus les chemins de fer ou ponts de route d'accès à construire, que les compagnies de chemins de fer établissent à leurs frais, ainsi que pour la visite, la surcharge d'épreuve et le maintien en service de ces ouvrages, le Ministère du commerce s'en tiendra aux prescriptions données ci-après (§§ 14—17) en conformité desquelles devront s'effectuer également tous les actes administratifs de l'Inspection générale des chemins de fer qui s'y rapportent.

§ 14. Présentation des projets.

Pour les dossiers de projets à présenter on se conformera aux prescriptions des §§ 1 et 19 concernant les ponts de chemins de fer.

§ 15. Charges.

Dans les calculs de résistance on aura en général à considérer en outre de la charge permanente propre à la construction, deux alternatives de surcharge:

- a) La réunion de charrettes en aussi grand nombre que possible sur la chaussée, et en même temps un rassemblement de piétons sur les trottoirs et la partie de la chaussée restée libre.
- b) Un rassemblement de piétons couvrant la chaussée et les trottoirs.

On choisira dans chaque cas particulier et pour chaque pièce de la construction, celle des deux hypothèses de surcharge qui donnera les résultats les plus défavorables.

Dans le but d'obtenir un classement méthodique des charges de piétons par m^2 , ou des plus lourdes charrettes à admettre dans chaque cas, on a rangé tous les ponts-routes dans trois classes, pour lesquelles à moins de dispositions réglementaires toutes spéciales, on aura à s'en tenir aux charges types suivantes*:

1re Classe.

- 1. Une charge de piétons de 460kg par m².
- 2. Une charrette à 4 roues avec 12^t de charge totale, 7^m80 de longueur (sans timon), 2^m50 de largeur, 3^m80 d'écartement d'essieux, 1^m60 de largeur de voie et avec un attelage de 4 chevaux du poids total de 3^t sur une longueur de 7^m20 .

2me Classe.

- 1. Une charge de piétons de 400^{kg} par m^2 .
- 2. Une charrette à 4 roues avec 6^t de charge totale, 5^m40 de longueur (sans timon), 2^m40 de largeur, 2^m80 d'écartement d'essieux, 1^m50 de largeur de voie et avec un attelage de deux chevaux du poids total de 1^t5 sur une longueur de 3^m60 .

3^{me} Classe.

- 1. Une charge de piétons de 340^{kg} par m².
- 2. Une charrette à 4 roues avec 3^t de charge totale, $4^m 80$ de longueur (sans timon), $2^m 30$ de largeur, $2^m 40$ d'écartement d'essieux, $1^m 40$ de largeur de voie et avec un attelage de deux chevaux du poids total de 1^t sur une longueur de $3^m 20$.

^{*} La charge de piétons de 460^{kg} par m² est considérée en Autriche comme un maximum, que l'on ne peut obtenir que lorsque les hommes sont tellement serrés qu'ils ne peuvent plus se mouvoir.

Tout pont-route à construire soumis à "l'enquête du parcours de la ligne de chemin de fer, provoquée par l'autorité politique" (politische Begehungscommission)* ou à toute autre enquête devant une commission spéciale sera rangé à cette occasion dans l'une des classes définies ci-dessus et les demandes et réserves plus impérieuses qui pourraient être présentées exceptionnellement seront discutées en même temps.

- c) On tiendra compte des effets du vent conformément à ce qui a été fixé au § 3 lit. f et en assimilant la réunion accidentelle de piétons ou de charrettes à un rectangle plein mobile de 2^m de hauteur.
- d) On aura à tenir compte enfin des changements de température, suivant que le système de construction l'exige, soit au moyen des calculs qui s'y rapportent, soit au moyen des dispositions prescrites au § 5 lit. b.

§ 16. Travail intérieur.

Le travail maximum des matériaux provoqué par les charges et effets précisés au § 15 lit. a, b et d ainsi que par le poids propre de la construction et calculé par cm² de la surface de section effective (c. a. d. déduction faite des trous de rivets et des parties pleines ne participant pas au travail) ne devra pas excéder les limites suivantes:

- a) Pour du fer sondé (fer forgé, puddlé) specifié au § 4 lit. a Nº 5: 750 y avec une augmentation de 2¹⁰ par m de portée jusqu'à concurrence de 900¹⁰ au plus, étant entendu que pour les poutres-transversales les longerons et les pièces intermédiaires on s'en tiendra également au travail qui correspond à leur portée.
- b) Pour la fonte de fer on admettra les limites du travail intérieur fixées au § 4 lit. b.
- c) Enfin les dispositions prises pour les ponts de chemins de fer au § 4 lit. a Nº 3 et 4, lit. c, d et e (le cas échéant § 6 lit. b) seront aussi applicables aux ponts-routes.

§ 17. Visites, charges d'épreuve et restrictions concernant la circulation des véhicules.

a) Les ponts par-dessus les chemins de fer et les ponts de route d'accès, devront dans tous les cas être soumis avant leur mise en circulation, à une visite de contrôle devant une commission spéciale, pour constater que les travaux ont été exécutés suivant les règles de l'art et conformément aux plans approuvés.

L'Inspection générale I. R. des chemins de fer de l'Autriche aura, sur la production d'une demande accompagnée des documents annexes nécessaires, et sans préjudice des demandes et réserves plus impérieuses qui pourraient être faites par d'autres autorités ou services compétents, à décider dans chaque cas particulier, si en outre de la visite de contrôle susmentionnée il y a lieu de procéder également à une surcharge d'épreuve **.

- b) Les ponts construits doivent être soumis périodiquement au moins tous les 6 ans, à des visites de contrôle et le cas échéant à la surcharge d'épreuve; on procédera à cet effet ainsi qu'il a été spécifié, au § 11 lit. b et c.
- c) La circulation sur les ponts avec des véhicules susceptibles d'y provoquer des efforts plus défavorables que ceux qui ont servi de base aux calculs de résistance, devra être interdite.

Pour que le public puisse se rendre compte facilement de la plus grande charge admise, cette dernière devra être indiquée sur un écriteau placé aux abords de chaque pont.

C. Ponts déjà existants.

§ 18. a) Ponts de chemin de fer.

1. On fera le recensement de tous les ponts de chemin de fer en les rangeant par lignes dans un tableau dont les colonnes indiqueront au moins l'emplacement***, l'année de la construction, le nombre des voies, la portée, l'angle entre l'axe de l'ouvrage et celui de la ligne, le

^{*} Sur la base du tracé en plan et des profils en long et en travers ainsi que des dessins à petite échelle des ouvrages d'art, la commission présidée par un délégué de l'Inspection générale I. R. des chemins de fer et accompagnée des intéressés parcourt la ligne discutant toutes les questions concernant les voies de communication, les cours d'eau et même les expropriations.

^{**} Les ponts dits "passages par-dessus" qui forment la majorité des ponts dont il est ici question, ont presque toujours des travées construites d'une manière identique pour des portées différant très-peu. Il serait oiseux de soumettre tous ces ponts à des surcharges conteuses et on se contente en général des les visiter. Par contre les ponts-route de grande portée, les passerelles pardessus les gares, les ouvrages de construction anormale etc. sont toujours soumis à la surcharge d'épreuve.

^{***} En kilomètres, suivant la division adoptée par le service de l'exploitation, ainsi que cela résulte d'une circulaire ministérielle publiée ultérieurement.

système de construction adopté, la position en hauteur de la voie (en dessus, en dessous), la qualité et la provenance des matériaux de construction, la plus grande charge à supporter actuellement et le travail intérieur qui en résulte . . . etc. enfin les données relatives à l'approbation des projets.

Ce tableau devra être présenté dans un délai de trois mois comptés à partir du jour de la publication de la présente ordonnance, à l'Inspection générale I. R. des chemins de fer de l'Autriche. Cette autorité se basant sur les observations faites lors de la vérification des pièces présentées et au besoin des pièces et renseignements complémentaires qu'elle demandera, devra ensuite dans le plus bref délai prendre dans son propre ressort, ou, s'il y a lieu, provoquer de la part du Ministère du commerce, toutes les mesures exigées par la sécurité de la circulation.

2. Indépendamment du recensement et de la présentation des pièces mentionnés ci-dessus, les administrations de chemins de fer devront — en tant que cela n'est pas déjà fait, soumettre tous leurs ponts à une vérification par le calcul et à une surcharge d'épreuve en admettant à cet effet des trains composés chacun de deux des plus lourdes locomotives de la ligne considérée ainsi que des plus lourds wagons et procédant pour tout le reste exactement d'après les indications du § 11 de la présente ordonnance; les résultats trouvés seront tenus à jour. On commencera à recueillir les premiers renseignements immédiatement après le jour de la publication de la présente ordonnance.

Dans le cas où la surcharge d'épreuve aura donné un résultat défavorable ou lorsque la vérification par le calcul aura fait constater un travail intérieur par cm³ de la section effective, dépassant les limites maxima fixés ci-dessous, l'administration de chemins de fer devra en réferer immédiatement à l'Inspection générale I. R. des chemins de fer de l'Autriche en lui soumettant des propositions appropriées aux circonstances; ces limites de tolérance sont:

- 1. Pour le fer sondé (fer puddlé) résistant à l'extension à la compression ou au cisaillement 950%
- s. Pour le bois résistant à l'extension ou à la compression dans le sens des fibres 80^{kg}

 Pour le travail intérieur combiné résultant des effets du vent précisés au § 3 lit. f et des effets de charge susmentionnés, suivant les pièces que l'on considère, ces limites seront étendues:
 - ad 1 jusqu'à concurrence de 1050\(\frac{1}{2} \) \(\frac{1} \) \(\frac{1} \) \(\frac{1}{2} \) \(\frac{1}{2} \) \(\
 - b) Ponts par-dessus les chemins de fer, ponts de routes d'accès.

Pour les ponts par-dessus les chemins de fer et les ponts de routes d'accès (§ 13) les administrations de chemins de fer auront également à présenter le tableau de recensement spécifié précédemment lit. a N° 1; il y devra être fait spécialement mention de la disposition et de la largeur de la chaussée et des trottoirs.

Dans le rapport présenté on devra désigner en même temps que les ouvrages cités, les autorités compétentes pour le contrôle et l'entretien des routes et chemins concernant ces ouvrages.

Indépendamment de ces dispositions, les administrations de chemins de fer auront à s'assurer, d'une manière appropriée aux circonstances, de la résistance des ponts en égard aux charges à supporter effectivement; elles devront aussi s'adresser aux autorités de contrôle et d'entretien compétentes, afin que les mesures de précaution prescrites au § 17 lit. b et c soient appliquées également pour ces ouvrages.

c) Contrôle de l'Inspection générale des chemins de fer de l'Autriche.

Il est réservé à l'Inspection générale I. R. des chemins de fer de l'Autriche, de soumettre à la visite de contrôle et à la surcharge d'épreuve conformément aux prescriptions qui précèdent et comme elle le jugera convenable, tous les ponts de chemins de fer mentionnés au lit. a et tous les ponts par-dessus chemins de fer et ponts de routes d'accès mentionnés au lit. b, en tant, pour ces derniers, qu'ils relèvent de sa compétence (§ 13).

- D. Conditions de forme à observer pour les pièces à présenter et les procès-verbaux. § 19.
- a) Toutes les pièces à présenter conformément aux §§ 1, 14 et le cas échéant 6, 12, 17 lit. a, b, c et 18 lit. a, b de la présente ordonnance, ainsi que les mémoires et documents à produire et les procès-verbaux à dresser conformément aux §§ 8 et 10 devront être du format de 21 × 34cm.

- b) Les plans et calculs annéxés seront pliés ou réunis en cahier suivant le même format et présentés en double expédition; pour l'exemplaire original au moins, qui est destiné à l'usage de l'Administration, le papier ou tissu employé ainsi que les matières colorantes servant aux dessins écritures ou procédés de reproduction, devront présenter des garanties de durée suffisantes*.
- c) Après approbation des pièces soumises, conformément aux §§ 1, 14, le cas échéant 6, 12, 17 lit. a, b, c et 18 lit. a, b, et après l'accomplissement des actes administratifs mentionnés aux §§ 8, 9 et 10, 17 lit. a, 18 lit. c, les exemplaires en double seront remis regulièrement visés à l'expéditeur ou au représentant de l'administration de chemins de fer.

E. Dispositions finales.

§ 20.

Les prescriptions de la présente ordonnance seront applicables sans restriction aucune à toutes les lignes de chemins de fer relevant d'administrations privées et avec les modifications suivantes aux lignes relevant de la »Direction générale I. R. des chemins de fer de l'Etat en Autriche«:

- a) En tant que d'après le statut sur l'organisation de l'administration des chemins de fer de l'Etat dans les royaumes et pays représentés au »Reichsrath«, statut approuvé en très-haut lieu et publié par l'ordonnance du Ministre du commerce en date du 23 Juin 1884, R.-G.-Bl. 103, ou bien encore d'après une autorisation spéciale du Ministre du commerce, la »Direction générale I. R. des chemins de fer de l'Etat en Autriche« sera compétente pour approuver les projets pour la construction, l'agrandissement et la reconstruction de lignes de chemin de fer considérées, elle aura également à approuver les projets pour la construction ou reconstruction des ponts de chemins de fer, des ponts par-dessus les chemins de fer et des ponts de routes d'accès; on se dispensera alors de présenter les projets comme il est prescrit au § 1 ou au § 14 et le cas échéant au § 6.
- b) Dans le même cas (lit. a) la »Direction générale I. R. des chemins de fer de l'Etat en Autriche« aura à préparer également tous les actes d'instruction administrative nécessaires en vertu des §§ 8, 9, 10 et 17 lit. a; toutefois l'Inspection générale I. R. des chemins de fer de l'Autriche y devra être convoquée en temps utile, communication lui étant faite en même temps d'un exemplaire des mémoires et documents prescrits par la présente ordonnance. Le représentant de cette autorité de contrôle, aura à intervenir dans les instructions administratives en question, avec les attributions fixées par les paragraphes susmentionnés.
- c) Dans le cas ou l'Inspection générale I. R. des chemins de fer de l'Autriche à la quelle une copie des tableaux de recensement prévus aux §§ 11 et 18 doit être communiquée, aurait jugé que d'après l'examen de ces tableaux, une mesure est devenue nécessaire dans l'intérêt de la sécurité de l'exploitation, elle devra aussitôt adresser ses propositions à la »Direction générale I. R. des chemins de fer de l'Etat en Autriche« et en référer en même temps au Ministère du commerce.

§ 21.

La présente ordonnance entre en vigueur le jour de sa publication. L'ordonnance du Ministère du commerce du 30 Août 1870 (R.-G.-Bl. Nr. 114) et les prescriptions du § 21 alinéa 3 et 4 de l'ordonnance du Ministère du commerce, du 25 Janvier 1879 (R.-G.-Bl. Nr. 19) sont abrogées en même temps.

Bacquehem m. p.

^{*} Les reproductions héliographiques, les hectographies violettes ou multicolores aux couleurs d'aniline . . . etc. ne sont admis qu'après certains éssais spéciaux.

3. Commentaires à l'appui des prescriptions les plus importantes de l'ordonnance autrichienne.

a) Nomenclature uniforme pour la construction des ponts.

I. Introduction.

Les constructions métalliques généralement usitées pour ponts de chemins de fer, pontsroutes et passerelles, ne sont plus exécutées maintenant, qu'à la suite d'une étude attentive des sections à donner à toutes leurs parties, étude qui depuis plus d'une trentaine d'années résulte de considérations purement théoriques*.

Les calculs de résistance ** dont on fait usage ne peuvent toutefois, même avec tous les perfectionnements actuels, nous fournir qu'un aperçu approché des lois suivant lesquelles s'effectue la répartition des forces intérieures dans les constructions, et suivant lesquelles il faudrait reellement calculer les diverses pièces. Dans la plupart des cas la véritable distribution des forces intérieures nous est même fort peu connue, mais les calculs de résistance nous permettent de fixer avec une certaine approximation une limite supérieure des efforts intérieurs considérés, dans les circonstances les plus défavorables, ce qui suffit en pratique.

Les calculs de résistance dont il vient d'être parlé, concernant les poutres de ponts et leurs diverses parties, reposent dans la plupart des cas les plus usuels, sur des hypothèses qui dérivent toujours soit de la théorie des pièces prismatiques en flexion, soit de la théorie des poutres articulées*** (à triangles articulés).

Dans le premier cas on assimile la poutre considérée à une pièce prismatique formée par une sorte de faisceau de fibres, tel que l'exige la théorie de l'extension simple ou de la flexion simple Dans le deuxième cas on assimile la poutre dont il s'agit, à une poutre théorique articulée, c. a. d. à une ferme fictive composée de triangles réunis par des articulations aux sommets et constituant un système idéalisé dans lequel les barres ou "éléments" (côtés de triangle) sont des droites matérielles tendues ou comprimées dans le sens de leur longueur seulement, et dans lequel tous les poids et charges sont appliqués aux "nœuds" exclusivement, ces derniers étant alors considerés comme points matériels, comme de véritables charnières.

II. Bases des calculs de résistance.

Les calculs de résistance effectués suivant la "théorie de la flexion" sont de beaucoup les plus anciens et ont été appliqués aux poutres à âme pleine on à treillis à mailles très-serrées, telles qu'elles ont été construites tout d'abord.

Pour la manière d'effectuer ce genre de calculs, et pour la nomenclature technique qui s'y rapporte, il y a un accord si complet entre les constructeurs des ponts métalliques, que des explications ou propositions ultérieures, quant aux dénominations à accepter uniformément, paraîtraient superflues.

Les calculs de résistance suivant la théorie des poutres articulées tout au contraire, qui doivent leur naissance à la tendance des constructeurs de ponts, de faire exécuter des constructions à mailles de plus en plus larges†, ont fait surgir un grand nombre de dé-

* Pour les premiers ponts à grande ouverture en Angleterre:

Conwaybridge 1847 à 1848 avec 122^m Britanniabridge 1847 à 1850 " 140^m

*** Collignon: Cours de mécanique app. aux constructions, 1869, pages 508 puis etc. à 591. — Ces intéressantes études ne concernant que des systèmes spéciaux, se remplacent comme on le verra par la seule considération du moment de flexion et de l'effort tranchant qui suffisent pour tous les systèmes et donnent toujours la solution la plus simple.

† De pareilles constructions ont été également exécutées en Angleterre bien avant que les calculs de résistance qui s'y rapportent, n'aient été développées:

Pont de Chepstow . . 1850 à 1852 . . avec 90^m Pont de Saltash . . . 1854 à 1858 . . , 139^m

tous deux avec une notable économie du métal comparativement aux constructions à âme pleine citées précédemment. nominations techniques, pour l'emploi des quelles un désaccord complet règne parmi les ingénieurs, ensorte qu'il serait très-désirable de les classer en une nomenclature uniforme, tant en ce qui concerne les dimensions et fonctions à faire entrer dans les calculs, qu'en ce qui concerne les constructions elles même et leurs parties principales.

Remarquons tout d'abord que la théorie de la poutre articulée se saurait réellement être invoquée que pour le calcul d'une poutre simple formée de triangles juxtaposés. Une pareille poutre, sera dans cet ordre d'idées susceptible d'être calculée par la statique seule (parallélogramme des forces) elle constitue un système statique bien déterminé*.

La conception d'une poutre articulée, avec plusieurs systèmes de croisillons, par contre n'amène, même avec la fiction des "nœuds" et "barres" théoriques (dans le sens des définitions ci-dessus) à aucun système statique déterminé et une nouvelle hypothèse devient nécessaire pour que l'on puisse préciser les dimensions à donner à toutes les pièces du système.

La difficulté en question, s'élude, comme on le sait, au moyen d'un expédient consistant à considérer une pareille poutre composée comme formée d'autant de poutres simples élémentaires, qu'il y a de systèmes de croisillons, et en supposant en outre que l'ensemble des charges permanentes et mobiles se répartisse d'une manière uniforme entre ces poutres simples fictives**.

Le calcul d'une poutre composée (à systèmes multiples) se trouve de cette manière toujours ramené à celui d'une poutre simple, pour la quelle, comme nous l'avons déjà dit, la statique pure suffit.

Il est donc bien clair que tandis que pour les calculs suivant la théorie de la flexion ont est conduit à invoquer toutes les hypothèses faites sur la constitution physique des corps solides prismatiques qui s'y rapportent — on n'aura pour les calculs effectués suivant la théorie des poutres articulées qu'à décomposer la poutre considérée en poutres simples avec répartion égale des charges — et à faire usage de la statique pure.

III. Bases d'une nomenclature exacte.

Les hypothèses et conceptions à introduire dans les calculs de résistance, que nous venons de préciser ci-dessus, se trouvent souvent confondues en pratique; on est parfois obligé également de les combiner ensemble***.

Dans les divers cas qui se présentent, il est toutefois de la plus haute importance pour l'approximation des résultats obtenus à l'aide de toutes ces déductions et spéculations tirées des calculs, que l'on prenne grand soin de se rappeler toujours les hypothèses primitivement admises pour entrer en matière.

C'est aussi par de pareilles considérations que la plupart des constructeurs des ponts ont été conduits à choisir tel ou tel autre système répondant le mieux à leur manière de voir et l'on peut dire que la plupart des ouvrages mis à exécution, considérés tant au point de vue de leur forme extérieure qu'au point de rue des sections attribuées à toutes leurs parties — représentent en quelque sorte, les idées théoriques des ingénieurs qui en ont dressé les projets.

C'est pour toutes ces raisons également, qu'une nomenclature convenable appliquable aux ponts métalliques et à leurs parties principales, doit être basée de préférence sur les principes théoriques que ces constructions représentent et lorsqu'il sera, par exemple, question d'une poutre avec deux systèmes de croisillons de telle ou telle espèce, ce sera bien moins la forme extérieure de la construction, que celle des deux poutres à système simple composantes, que l'on aura en vue, puisque ce sont ces dernières qui servent à fixer les sections de toutes les pièces.

^{*} Ces considérations sont comme nous le verrons tout à fait générales et ne supposent nullement des triangles égaux, isocelles, rectangles . . . etc. tels qu'ils se présentent le plus souvent en France. La condition toutefois que les nœuds se trouvent articulés comme l'exigerait la théorie, ne se trouve presque jamais remplie en pratique.

^{***} Cette façon pratique d'arranger les choses, constitue du reste une hypothèse entièrement arbitraire. Une poutre composée avec deux systèmes de croisillons par exemple, dont les deux poutres fictives composantes devraient supporter chacune la moitié des charges, pourrait tout aussi bien être supposée décomposée en deux poutres fictives analogues supportant l'une */5 et l'autre */5 des charges totales et la poutre résultante ainsi calculée ne serait guère moins solide, que la première. Ajoutons qu'en Autriche il y a même des exemples effectifs d'une pareille répartition inégale.

^{***} La bande supérieure p. ex. d'une poutre à mailles larges, calculée d'après la théorie des poutres articulées et recevant directement les traverses de la voie, sera soumise non seulement à la compression résultant de la flexion de la poutre entière, mais encore à une flexion locale résultant des charges directement transmises par les traverses. Il faudra du reste en général, lorsqu'il s'agira de limiter le travail du fer, en revenir toujours aux hypothèses faites dans la théorie de l'extension ou de la flexion des corps solides.

La nomenclature uniforme que nous allons proposer* est fondée sur cette manière de voir même pour les parties principales à distinguer dans les constructions (maîtresses-poutres, poutres transversales etc.) dont le rôle théorique devra avant tout être pris en considération. Pour celles des dénominations seulement, qui se rapportent exclusivement à des considérations de profil ou d'espacement (voie en dessus ou en dessous) on a fait abstraction de la statique.

Nous ajouterons enfin ici que la conception si connue de tous les constructeurs de ponts, et si commode pour les calculs, qui consiste à rassembler toutes les forces extérieures agissant sur une section de poutre, en un "moment de flexion" et un "effort tranchant", lesquels effets réunis, peuvent remplacer l'une des deux parties de la poutre supposée coupée à l'endroit de la section considérée — a été maintenue et utilisée par nous dans tous les cas (en particulier pour les "poutres articulées") comme fournissant toujours dans tous les calculs de résistance d'une ou de l'autre espèce, la solution la plus simple pour déterminer les dimensions de toutes les pièces.

IV. Liste d'expressions usuelles uniformes qui ne devraient exiger aucune explication pour les ingénieurs.

| | Dénominations uniformes en allemand en français. | | Expressions françaises à peu près synonymes. |
|-------------|---|----|--|
| 1. | Hauptträger Maîtresses-poutres . | | Poutres principales, fermes. |
| 2. | Querträger Poutres transversales | | Pièces de pont (souvent entretoises). |
| 3. | Längsträger Longerons** | | Poutrelles en long. |
| 4. | Bahn Tablier de voie | | Tablier, voie (chaussée, trottoirs). |
| 5 . | Einzellast Charge isolée | | Charge concentrée, force etc. |
| 6. | Gleichförmige Last . Charge uniforme | | Charge uniformément répartie. |
| 7. | Knotenlast Charge sur nœud . | • | Charge concentrée en une articulation ou en un centre d'assemblage. |
| 8. | Bleibende Last Charge permanente . | | Charge morte, charge propre. |
| | Bewegliche Last . Charge mobile | | Surcharge, charge vive, charge roulante, charge accidentelle. |
| 10. | Aequivalente Last für Charge équivalente p | r. | Charge uniforme équivalente pour calculer les |
| | die Scherkräfte l'effort tranchant . | | |
| 11. | | | Charge uniforme équivalente pour calculer les |
| | die Momente les moments | | |
| 12 . | Menschenlast Charge de piétons . | | Charge uniforme d'un rassemblement humain. |
| 13. | Wagenlast Charge de charrettes | • | Charge uniforme produite par le stationnement |
| | | | de charrettes. |
| | Raddruck Charge de roue | | Demie charge d'essieu. |
| | | ٠ | Réaction sur appui. |
| | Biegungsmoment . Moment de flexion . | | Moment fléchissant. |
| | Scherkraft Effort tranchant | | Effort transversal. |
| | | | Effort de glissement longitudinal des fibres. |
| 19. | Statisches Moment . Moment statique . | | Moment d'un système de forces ou d'éléments matériels. |
| | Schwerpunkt Centre de gravité . | | Centre de forces parallèles ou d'éléments matériels. |
| | Trägheitsmoment . Moment d'inertie . | | Moment d'inertie par rapport à l'axe neutre. |
| 22 . | Trägheitsellipse Ellipse d'inertie | • | Ellipse centrale d'inertie (rapp. au centre de gr.) |
| 23. | Trägheitsmodul Module d'inertie | • | de l'axe neutre à la fibre la plus fatiguée. |
| 24 . | Trägheitsradius Rayon de gyration . | • | Distance de l'axe neutre aux fibres en les- quelles on peut supposer concentrée toute la surface de section. |
| 2 5. | Stützweite Portée*** | • | Portée théorique mesurée entre les résultantes des réactions d'appuis. |

^{*} Il va sans dire que les auteurs n'ont nullement la prétention de vouloir ici remanier le vocabulaire technique des ingénieurs; il s'agit tout simplement d'interpréter le mieux possible le texte allemand au moyen de la terminologie française déjà existante. Cette dernière en profitera peut-être.

** Ne pas confondre avec "longrines" qui tout comme les "traverses" sont des pièces du tablier de voie (Bahnbestandtheile).

*** L'ouverture libre se nomme en allemand: Lichtweite.

V. Parties principales des Constructions.

On distingue principalement dans un pont: les maîtresses-poutres, les poutres-transversales, les longerons, le tablier de voie et les contreventements:

1. Les maîtresses-poutres (allemand "Hauptträger", anglais "main girders") sont les poutres du pont qui reportent leur poids propre ainsi que toutes les charges permanentes et accidentelles (mobiles) sur les piles*.

Ces poutres qui sont les plus importantes et qui tant pour l'aspect extérieur, que pour le système de construction adopté se présentent sous les formes les plus variées, justifient en premier lieu la recherche d'une nomenclature uniforme.

On distingue avant tout:

- a) les constructions indépendantes (Balkenträger) qui n'exercent sur les piles que des réactions verticales et dont les plus répandues sont les poutres reposant librement sur deux appuis, les poutres droites continues, les poutres en porte à faux et contrepoids, les poutres-consoles etc.
- b) les constructions dépendantes (systèmes aboutés ou suspendus) qui utilisent le poids des piles pour résister à la flexion, en exerçant sur elles aussi des réactions horizontales et parmi lesquelles on peut citer les ponts suspendus à peu près abandonnés maintenant et les ponts en arc dont l'usage tend à se répandre.

Les maîtresses-poutres des divers systèmes dont nous venons de parler, donnent encore lieu dans tous les pays et toutes les langues, à la distinction suivante:

- α) Poutres à âme pleine pour petites ouvertures, telles que poutrelles la minées, poutres en tôle, arcs en tôle (allemand: Walzträger, Blechträger, Blechbögen; anglais: rolled beams, plate girders, webarches).
- β) Poutres à croisillons pour de plus grandes ouvertures, telles que poutres à triangles, arcs triangulés, poutres en treillis (allemand: Fachwerkträger und Bögen, Gitterträger; anglais: braced girders, braced arches, lattice girders).

Les constructions métalliques actuellement usitées pour ponts de chemins de fer, ont presque toutes des maîtresses-poutres reposant librement sur deux appuis, ou continues citées plus haut (a), ou bien encore des poutres en arcs également déjà cités (b). Il est par suite possible de distinguer toutes ces constructions: dans le cas α suivant la disposition de l'âme pleine et des bandes, dans le cas β suivant la disposition des croisillons — et de les caractériser par des dénominations simples.

Cette nomenclature pouvant toutefois concerner aussi d'autres poutres que les maîtressespoutres nous aurons occasion de l'établir plus loin.

2. Les poutres transversales ** (allemand: Querträger; anglais: transverse girders) sont les poutres qui ont à transporter leur poids propre et toutes les autres charges permanentes et mobiles sur les maîtresses-poutres, en tant que ces dernières ne les reçoivent pas déjà directement. Ces pièces relient donc en général les maîtresses-poutres et reçoivent les charges intermédiaires.

Les poutres transversales étant considérées comme poutres secondaires reposant sur les poutres principales, on pourra leur appliquer les distinctions faites ci-dessus, quoiqu'ici elles ne puissent presque jamais paraître aussi concluantes.

On nomme entretoises ou entretoisements (allemand: Querverbindungen) des poutres transversales qui supportent leur poids propre, le poids relativement faible de quelques autres pièces de construction et dans certains cas une faible partie des charges mobiles, mais qui ne sont pas soumises à la surcharge proprement dite, inhérente à la voie. Ces pièces sont donc bien plutôt destinées à relier entre elles les maîtresses-poutres qu'à porter des charges.

On distingue dans les grands ponts les entretoises inférieures et supérieures. On nomme entrecroisements (allemand: Querversteifungen) les entretoisements qui vu leur hauteur et rigidité propre (croix de St. André) sont aptes à s'opposer à toute déformation du profil de section du pont.

3. Les longerons (allemand: Längsträger; anglais: sleeper girders) sont les poutrelles parallèles aux maîtresses-poutres qui ont à supporter leur poids propre ainsi que toutes les

** Dans la littérature technique ces poutres étaient appelées anciennement pièces de pont et entretoises, expressions qui conviennent pour le cas de poutrelles laminées en fer ou pièces de bois suffisant en même temps pour l'entretoisement.

^{*} D'après cette définition les poutres dites de rive ou de garde-corps, de plancher . . . etc. sont également des maîtresses-poutres. Une classification plus précise serait du reste difficile pour bien des constructions usitées en France ou les poutres de rive ont à supporter souvent une partie des charges mobiles. Les maîtresses-poutres étaient appelées anciennement fermes; cette dénomination est actuellement réservée à l'architecture.

charges permanentes et mobiles ne reposant pas directement sur les maîtresses-poutres et poutres transversales, et qui les transmettant à ces dernières.

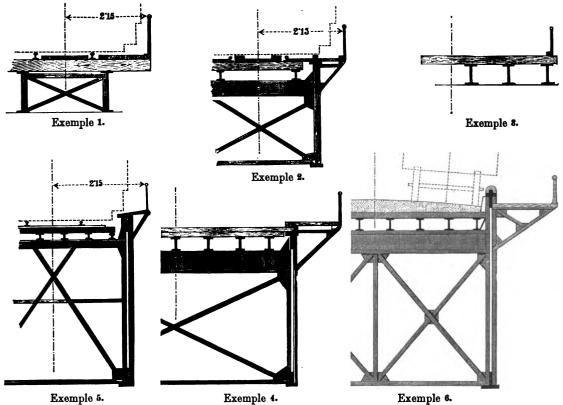
La portée des longerons n'excédant généralement par 5 à 6^m on les trouve presque toujours représentés par des poutrelles laminées ou poutres en tôle. Au point de vue théorique les longerons pourraient être considérés comme maîtresses-poutres de second ordre admettant les poutres transversales comme appuis et c'est pour cette raison qu'on applique également le dénomination: d'entre tois es aux pièces qui les rélient directement.

4. Le tablier de voie est pour les ponts de chemin de fer l'ensemble de toutes les pièces constituant la voie proprement dite (Oberbau) et le plancher (Bedielung) — pour les ponts-routes et les passerelles celui des menues pièces destinées à constituer la voie * (chaussée et trottoirs) et à la soutenir sur le canevas formé par les maîtresses-poutres, poutres transversales et longerons définis plus haut.

5. Le contreventement est formé par les croisillons spéciaux disposés en général horizontalement (ou à très-peu près) entre les maîtresses-poutres (dans le cas de longerons à grande portée également entre ceux-ci) en guise de diagonales, qui de concert avec les entretoises s'opposent à toute flexion horizontale du pont.

VI. Ponts à voie en dessus**.

1. On nomme ponts à voie en dessus (Constructionen mit oben liegender Bahn) les ponts dans lesquels le niveau de la voie (Bahnplanum) se trouve situé au-dessus des bandes supérieures (Obergurten) des maîtresses-poutres ou tellement peu en contre-bas de celles-ci, que la dénivellation légère et facilement franchissable qui en résulte sur le tablier du pont (Bahn-



* Dans les ouvrages techniques allemands ont trouve souvent le mot "Fahrbahn" employé collectivement pour toutes les pièces décrites (2) (3) (4) qui pour le constructeur doivent cependant être traitées séparément (voir Collignon déjà cité page 555).

Les expressions "Bahn", "Bahnbestandtheile" (voie, tablier de voie) sont parmi les nombreuses expressions usuelles, celles qui ont paru à l'auteur convenir le mieux et elles s'appliquent également bien aux ponts de chemins de fer, aux ponts-route et aux passerelles. En France le mot tablier tout seul est usité pour désigner la construction métallique toute entière.

** On avait essayé d'abord de trouver quatre définitions pour voie en dessus, voie contrebaissée, voie intermédiaire et voie en dessous. On a acquis la conviction toutefois que l'on ne peut distinguer d'une façon précise que la voie en dessus et la voie en dessous, au moyen des conditions d'écartement des maîtresses-poutres, se rapportant à la largeur maximum du gabarit de libre passage. planum) ne force pas le constructeur à adopter de ce chef le grand écartement des maîtresses-poutres, que réclamerait la largeur maximum du gabarit de libre passage (Lichtraumprofil) prescrit pour chemins de fer*— ou bien du profil des plus larges voitures de roulage—; ce plus grand écartement des maîtresses-poutres peut du reste être adopté de fait, pour d'autres raisons concernant la stabilité et la rigidité du pont.

Dans cette définition le niveau de la voie (Bahnplanum) et précisé par le dessous du rail en tant qu'il s'agit de chemins de fer, et il coïncide en général à peu de chose près avec le plancher du pont:

Exemples:

- 1. Pont de chemin de fer à voie en dessus à traverses de bois posées sur maîtresses-poutres.
- 2. Pont de chemin de fer à voie en dessus, avec traverses de bois posées sur longerons et poutres transversales en fer et avec plancher de bois latéral sur consoles en fer.
 - s. Pont-route à voie en dessus avec traverses en bois posées sur maîtresses-poutres.
- 4. Pont-route à voie en dessus avec double rang de traverses en bois posées sur longerons et poutres transversales en fer et avec trottoirs sur élevés portés latéralement sur consoles de fer.
- 2. On nomme en particulier constructions à voie contrebaissée (Constructionen mit versenkter Bahn) celles des constructions à voie en dessus, dans lesquelles le tablier de voie se trouve placé entre les maîtresses-poutres en contrebas des bandes supérieures, de telle façon que ces dernières atteignent ou dépassent même un peu le niveau de la voie.

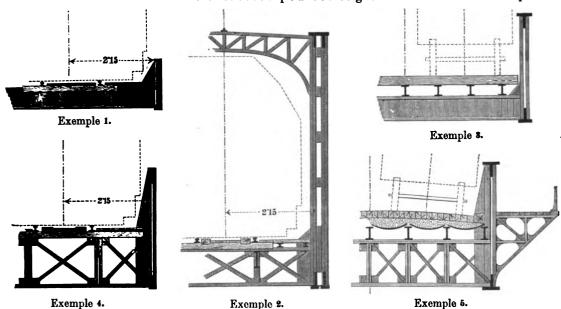
Pour ce genre de ponts on peut citer outre les exemples 2 et 4 déjà décrits sous le N° 1, encore plus spécialement les suivants:

Exemples:

- 5. Pont de chemin de fer à voie en dessus contrebaissée, avec traverses de bois et traverses en fers Zorès, reposant sur longerons et poutres transversales en fer, avec trottoirs surélevés portés latéralement sur consoles en fer*.
- 6. Pont-route à voie en dessus contrebaissée avec chaussée empierrée et fers Zorès posés sur longerons et poutres transversales en fer, et avec trottoirs extérieurs portés sur consoles en fer.

VII. Ponts à voie en dessous.

1. On nomme ponts à voie en dessous (Constructionen mit unten liegender Bahn) les ponts dans lesquels le tablier de voie se trouve situé entre les maîtresses-poutres et tellement en contrebas des bandes supérieures, que le constructeur se trouve obligé de ce chef, de donner en tout cas aux maîtresses-poutres le grand écartement correspondant



^{*} Type des viaducs de la Cie d'Orléans (Bouble, Cère, Busseau d'Ahun).

à la largeur maxima du gabarit de libre passage (Lichtraumprofil), ou bien au profil des plus larges voitures de roulage et cela même dans le cas où ce plus grand écartement n'eût pas été nécessaire pour d'autres raisons concernant la stabilité et la rigidité du pont.

Exemples:

- 1. Pont de chemin de fer à voie en dessous avec traverses de bois, et avec plancher latéral formé de solives reposant sur les poutres transversales.
- 2. Pont de chemin de fer à voie en dessous, avec entretoises supérieures et avec plancher latéral sur longrines de fer, posées sur les poutres transversales.
- 3. Pont-route à voie en dessous avec platelage en bois porté sur longerons et poutres transversales en fer.
- 2. On nomme en particulier, ponts à voie intermédiaire (Constructionen mit zwischenliegender Bahn) les ponts à voie en dessous, pour lesquelles le niveau de la voie se trouve situé encore à une hauteur suffisante au-dessus des semelles inférieures des maîtressespoutres, pour laisser reconnaître de suite que cet écart se trouve motivé bien plutôt par les données de hauteurs ou la nécessité de bien "entrecroiser" les maîtresses-poutres, que par des considérations ayant trait à la résistance à la flexion*.

Pour ce genre de ponts nous pouvons citer outre l'exemple (2) du N° 1, encore plus spécialement les suivants:

Exemples:

- 4. Pont de chemin de fer avec voie intermédiaire posée sur longerons de fer.
- 5. Pont-route avec voie intermédiaire, chaussée pavée sur tôles embouties rivées aux longerons et poutres transversales, et trottoirs extérieurs avec solives sur consoles en fer.

VIII. Notions de hauteurs.

1. Les définitions que l'on vient de donner pour les ponts à voie en dessus ou à voie en dessous dérivent de considérations de profil et d'espacement et sont indépendantes du rôle statique des pièces considérées, que l'on a parfois mis en cause à ce propos, et qui ne peut tout au plus être regardé que comme une conséquence des dispositions adoptées.

Il est bien connu, que les ponts à voie en dessous ne sont en général usités que là où par suite des données de hauteur, les types plus avantageux à voie en dessus ne sont pas admissibles, ou ne pourraient être employés qu'avec des poutres de hauteur insuffisante. On aura à considérer à cet égard ce qui suit.

2. On nomme hauteur disponible (Verfügbare Constructionshöhe), la hauteur comprise entre le dessous du rail (Schwellenhöhe), et le contour inférieur des parties les plus basses de la construction.

C'est cette dimension très-importante qui ordinairement détermine le choix entre l'un ou l'autre des types définis plus haut (VI et VII); elle devra en général, comporter pour les ponts de plus de 10^m de portée même s'ils sont à voie en dessous, au moins un demi mètre, pour peu que l'on veuille éviter l'emploi de poutres transversales d'une hauteur insuffisante, et pour des ponts d'ouverture moindre elle ne devra jamais descendre au-dessous de $^1/_{20}$ de la portée ou de vingt centimètres en valeur absolue.

3. On nomme hauteur théorique d'une poutre (Theoretische Trägerhöhe) dans une section donnée la distance des deux résultantes idéales en lesquelles on peut supposer concentrés tous les efforts intérieurs de tension et de compression de la poutre, qui font équilibre au moment de flexion des forces extérieures.

Cette hauteur théorique des poutres joue un rôle important notamment pour la théorie des constructions dites indépendantes (V) (Balkenträger) comme on va le voir:

4. Pour les poutres à âme pleine ou à treillis avec petites mailles, la hauteur théorique résulte des règles concernant la théorie de la flexion simple; elle s'obtient en recherchant l'axe neutre de la section et en faisant ensuite la somme des longueurs de pendule simple correspondant aux deux parties de la section.

La hauteur théorique ainsi obtenue, est utilisée pour le calcul de la résistance de l'âme au glissement longitudinal des fibres (épaisseur à donner aux tôles verticales de poutres

^{*} On voit qu'ici, comme pour les ponts à voie en dessus contrebaissée, il ne s'agit pas d'une définition absolument précise. C'est l'appréciation des ingénieurs qui doit décider dans chaque cas particulier s'il convient de s'en tenir aux locutions en dessus ou en dessous ou s'il y a lieu de détailler davantage.

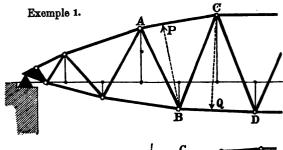


surbaissées) ainsi que pour le calcul de l'espacement admissible pour les rivets reliant les bandes à l'âme de pareilles poutres; la hauteur théorique étant dans ces deux sortes de calculs (à très-peu près) un facteur de résistance.

Dans les ponts à mailles larges par contre, usités maintenant, lesquels comme on le sait, se calculent suivant la théorie des poutres articulées, la hauteur théorique de la poutre à l'endroit d'un nœud considéré sur une bande, est égale à la distance de ce nœud au côté opposé (du triangle) situé sur l'autre bande*.

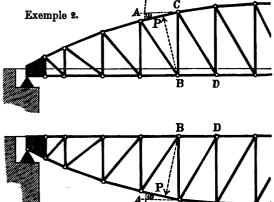
5. La définition qui vient d'être donnée n'est naturellement applicable qu'aux poutres à système simple (à système unique de croisillons ou composées de triangles juxtaposés) lesquelles seules constituent un système statique bien déterminé.

Pour toute poutre de ce genre par contre, la définition est tout à fait générale et l'effort auquel doit résister un élément quelconque d'une bande est toujours le quotient du moment de flexion calculé pour le sommet opposé de l'autre bande par la hauteur théorique correspondante**.



Exemples:

1. Hauteur au nœud B = BF Hauteur au nœud C = CQ Effort (AC) = Mom. (B): BP Effort (BD) = Mom. (C): CQ



2. Hauteur au nœud B = BP Hauteur au nœud C = CB Effort (AC) = $\frac{\text{Mom. (B)}}{\text{BP}}$ = $\frac{\text{Mom. (C)}}{\text{CB. cos }\omega}$ Effort (BD) = $\frac{\text{Mom. (C)}}{\text{CB}}$ = Effort (AC) cos ω ω . . . représentant l'angle de la bande AC avec l'horizon.

On s'est habitué pour de pareils ponts à bandes droite et courbe, dans lesquelles les nœuds successifs A, B, C, D du système, se trouvent deux à deux sur une même verticale, à ne considérer que les valeurs

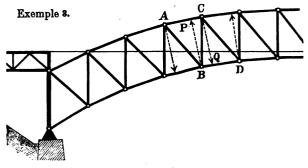
Mom.
$$(C)$$
 = Mom. (B) Hauteur (C) = CB

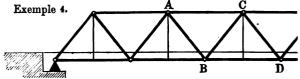
qui se rapportent plus spécialement à la bande courbe. On traite alors communément la hauteur CB comme hauteur de la poutre à l'endroit de ce croisillon, sans spécifier si cette hauteur doit être prise pour l'un ou l'autre des sommets C, B. L'effort (BD) calculé par la dernière formule se trouve être en même temps la composante horizontale de l'effort (AC)... etc.

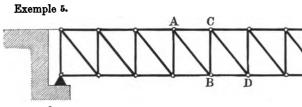
^{*} Nous traduisons en général par bande le mot allemand Gurt (anglais chord), ce terme étant usuel à l'Ecole des Ponts et Chaussées (Collignon p. 529, 532 et 540). Pour les bandes des poutres en I nous admettrons l'expression également usitée: tables de préférence au terme se melles qui quoique trèsemployé convient moins bien.

^{**} Cette règle très-générale pour calculer les bandes d'une poutre simple, de concert avec la décomposition des poutres composées en poutres simples expliquée plus haut (II) fournit une solution beaucoup plus simple et rapide que toutes les théories exposées précédemment (voir entre autres Collignon pag. 508 à 591).

Cette manière de procéder, les dénominations qu'on y admet et le calcul simplifié qui s'y rapporte, ne sont plus admissibles dès que les nœuds B et C ne se trouvent plus sur la même verticale et il faut alors en revenir à la règle générale.







- a. Formules comme pour l'exemple 1. Les sommets des polygones formés par ces deux bandes se trouvent sur deux courbes parallèles. Les hauteurs théoriques à l'endroit des nœuds successifs ont alors à trèspeu près (c. a. d. abstraction faite des légères différences provenant des cordes et ares partiels) une valeur constante, représentée par la distance des courbes des bandes.
- 4. Formules comme pour l'exemple 1. Bandes droites parallèles. La hauteur théorique est constante et égale à la distance des bandes.
- s. Formules comme pour l'exemple 2 bandes parallèles droites et nœuds deux à deux sur une même verticale. La hauteur théorique est constante et égale à la distance des bandes.
- 6. Remarque. Tous les exemples de poutres à système simple qui viennent d'être cités, n'ont été choisis ici que pour bien préciser la définition de la hauteur théorique.

En pratique, on construit le plus souvent des poutres combinées (à systèmes multiples) que l'on suppose décomposées en poutres fictives à système simple pour effectuer les calculs.

Pour chacune de ces poutres à système simple, les règles détaillées ci-dessus sont applicables, et permettent de déterminer immédiatement les efforts sur les bandes.

On détermine ensuite l'effort que doit supporter une barre quelconque, en remarquant que toute section faite au travers de la poutre et qui coupe la barre considérée, rencontre trois membres du système et que les projections verticales des trois efforts intérieurs correspondants (dont les deux des bandes sont déjà calculables par le procédé ci-dessus*) doivent faire équilibre à l'effort tranchant résultant des forces extérieures.

Cette méthode générale se simplifie encore, pour le cas des poutres de l'exemple (2).

- 7. Autre remarque: La hauteur théorique des poutres a non seulement sa grande utilité pour les calculs, mais elle entre encore en ligne de compte comme facteur de résistance (à la deuxième puissance) dans l'estimation du moment d'inertie des sections de poutres considérées, et constitue par conséquent un caractère essentiel de leur résistance à la flexion.
- IX. Classification des poutres dites indépendantes (V) à âme pleine (et bandes droites parallèles), d'après leur composition.
- 1. Les poutres la minées (gewalzte Träger) sont désignées en général selon la forme de leur Profil comme »Poutres en fers double T«, »Poutres en fer en U«....etc.

On distingue dans ces poutres les deux tables** (semelles, Gurten) et l'âme (Steg) qui les relie, quoique ces diverses parties ne donnent évidemment pas lieu à une délimitation bien précise.

* Ce procédé étant appliqué, comme il va de soi, non pas à la surcharge totale que l'on considère pour le calcul des bandes, mais à la surcharge partielle servant à calcules les barres.

** Les tables (ou semelles) constituent un cas particulier de ce que nous avons appelé les bandes (Gurten), ce dernier terme n'impliquant ni la forme plate ni l'idée du haut ou bas. On nomme plates-bandes (Gurtbleche) les tôles dont l'ensemble constitue une bande ou table qui n'est plus d'une pièce, comme ou le verra plus loin.

2. La manière usuelle de désigner les dimensions par des cotes de convention (en mm) est mise en evidence comme suit*:



Les mêmes cotes de convention, pour lesquelles chaque dimension principale écrite en guise de numérateur admet toujours comme dénominateur l'épaisseur moyenne correspondante, sont devenues usuelles pour désigner des pièces de calibre moindre, lesquelles ne figurent plus dans les constructions métalliques que comme pièces composantes des poutres, comme croisillons ou comme pièces d'attache et d'entretoisement:



3. On nomme poutres en tôle (Blechträger, genietete Träger) des poutres formées d'âmes pleines en tôle sur lesquelles se trouvent rivées des cornières, fers en U ou à T, semelles etc. (Winkel, U- und T-Eisen, Lamellen).

On distingue généralement dans les poutres en tôle, l'âme (Stehblech) et les tables (Gurten) Certaines poutres toute fois comportent plus d'une âme et plus de deux tables.

4. La section des poutres en tôle s'indique habituellement, au moyen des cotes conventionelles concernant les fers laminés qui les composent, à savoir**:

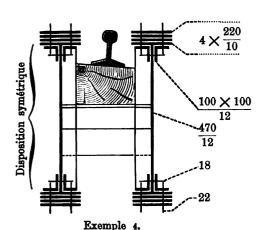
Exemples: Poutres à double T du commerce avec ou sans 80×80 plates bandes et à section symé- $\frac{100 \times 100}{100}$ 10 18 trique. 250 530 10 11 220 Exemple 1. 100 18 100×100 300 10 2. Poutres en U avec et sans 300 plates bandes disposées verticalement et 11 à section symétrique. Exemple 2.

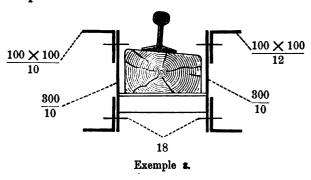
** C'est à dessein que nous présentons ces croquis avec les indications grossières usitées partout.

^{*} Les profils ayant des raccordements arrondis, on les assimile à des profils composés d'éléments rectangulaires dont les épaisseurs cotées sont des moyennes donnant les mêmes surfaces de sections (Voir au Nº XXXVII).

Exemples:

2. Poutres jumelles en U (appelées parfois par erreur: poutres en caisson, Kastenträger*) avec longrine de bois.





4. Poutres jumelles en double T à section symétrique, avec longrine de bois (construction usitée uniquement lorsque la hauteur disponible est très-faible.

5. On nomme en général ponts en tôle tous les ponts admettant des fermes à âme pleine, semblables à celles citées, sans distinction aucune. Ces constructions ne sont usitées pour ponts de chemin de fer que pour des portées n'excédant pas 15^m (plus exactement pour des tôles verticales dont la largeur n'excède par 1^m20 ou 1^m40 au plus).

Pour des portées plus grandes on fait usage de maîtresses-poutres à croisillons.

X. Classification des poutres dites indépendantes (Balkenträger) en poutres à triangles simples ou composées, poutres à petites mailles et poutres en treillis** (Fachwerkträger, Netzwerkträger, Gitterwerkträger).

 On nomme poutres à triangles (Fachwerkträger) une poutre formée de triangles juxtaposés, dans laquelle les sommets sont regardés comme des articulations et appelés nœuds.

L'ensemble des croisillons ** ou barres constitue ce que l'on nomme une triangulation (Fachwerk).

Dans une semblable poutre à triangles simple, dans laquelle (les charges étant données) on suppose toutes les forces extérieures appliquées aux nœuds et toutes les résistances intérieures des éléments (côtés qui relient les nœuds) dirigées dans le sens de leur longueur, on distingue essentiellement les barres du treillis, et les bandes (Fachwerkglieder, Gurtglieder, voir les exemples cités sous le N° VIII, 4).

Une poutre effectivement construite avec un système simple de croisillons et avec des nœuds rigides (rivés) peut en quelque sorte être assimilée à une poutre théorique à triangles simple, les calculs étant effectués conformément à cette hypothèse.

Il est bien évident que la rigidité des assemblages, dont le calcul ne tient pas compte, mais qui existe de fait, doit encore augmenter la résistance de la poutre à la flexion***.

* L'expression "Kastenträger" (poutre en caisson) assez répandue en Autriche ne serait justifiée que dans le cas où une semelle pleine fermerait le profil par le bas constituant ainsi un véritable caisson, construction à éviter en pratique.

en résultent à l'endroit des assemblages entre croisillons et bandes, — altèrent quelque peu la distribution des forces intérieures, et que les ingénieurs français ont bien raison de consacrer aux rivures en question plus

de sollicitude qu'on ne le fait souvent en Autriche et Allemagne.

^{**} Cette expression "treillis" est la plus ancienne, parmi toutes celles que les ingénieurs français ont successivement admises dans le langage technique. Elle sera employée dans la suite pour traduire le ont successivement admises dans le langage technique. Elle sera employée dans la suite pour traduire le terme allemand: "Verstrebung" dans le sens le plus général c. a. d. pour désigner l'ensemble des pièces reliant les bandes quel que soit le système de construction adopté, pièces que nous nommerons, comme dans l'origine: croisillons pour traduire le terme allemand "Streben" le plus généralement possible. Nous réserverons toutefois plus spécialement l'emploi des mots treillis et croisillons pour traduire les termes allemands "Gitterwerk" et "Gitterstäbe" concernant les poutres en treillis dans le sens actuellement consacré défini plus loin.

*** Ajoutons toutefois qu'inversement cette rigidité des nœuds et les moments locaux de résistance qui en résultent à l'androit des assemblemes entre expisillons et bandes : altérent quelque per le distribution des

2. Une poutre construite avec 2, 3.... systèmes de croisillons peut en quelque sorte être supposée décomposée en 2, 3.... poutres fictives à triangulation simple supportant chacune 1/2, 1/3.... de l'ensemble des charges, de telle manière qu'en considérant ces poutres à système simple comme superposées à nouveau, les efforts des bandes viennent généralement à s'ajouter; tandis que ceux de la triangulation, se conservent intégralement ou se combinent en majeure partie suivant qu'ils concernent des barres restées distinctes ou devenues communes à plusieurs triangulations simples.

On dit aussi qu'une semblable poutre composée se trouve construite c. a. d. calculée en triangulation double, triple etc.

3. Une poutre comportant 5, 6, 7 c. a. d. tant de triangulations simples (systèmes de croisillons), que l'hypothèse d'une décomposition en poutres simples ne paraît plus admissible, l'âme croisillonée pouvant alors bien plutôt être regardée comme remplacant l'âme pleine, — se nomme poutre à petites mailles (Netzwerkträger) et beaucoup d'ingénieurs en font les calculs de résistance comme celui des poutres à âme pleine (Moment d'inertie de la section formée par l'ensemble des bandes).

XI. Poutres à triangles usuelles.

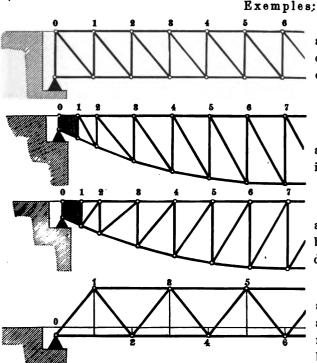
1. On construit actuellement presque exclusivement des poutres ayant leurs deux bandes ou l'une d'elles au moins, de forme rectiligne. Pour ce genre de constructions qui comprend la grande majorité des ponts exécutés, ou pourra admettre les dénominations suivantes:

On nomme montants verticaux ou montants (Verticalständer, Ständer) les croisillons verticaux du treillis, les quels sont parconséquent perpendiculaires à la bande rectiligne de la poutre.

On nomme diagonales (Diagonale, Diagonalstreben) les croisillons du treillis, qui sont inclinés sur la bande rectiligne de la poutre.

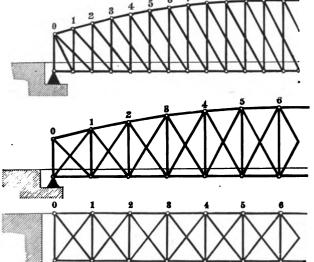
On nomme montants de renfort ou renforts (Verticalsteifen, Steifen) les montants qui dans les treillis proprement dits ou dans les treillis à petites mailles ne sont pas des croisillons effectifs de la poutre, et pourraient disparaître sans créer de lacune, dans les divers treillis simples composants; — ces pièces parsuite ne fonctionnent que comme attaches se reliant aux bandes et raidissant la paroi de l'âme toute entière.

2. Les explications qui précédent conduisent aux dénominations adoptées dans les exemples suivants de poutres reposant librement sur deux appuis et ayant au moins une bande rectiligne:



- 1. Poutre à triangles simple, avec diagonales tendues, avec bandes parallèles rectilignes, et avec voie en dessus.
- 2. Poutre à triangles simple avec diagonales tendues, avec bande inférieure courbe et avec voie en dessus.
- 5. Poutre à triangles simple avec diagonales comprimées, avec bande inférieure courbe et avec voie en dessus.
- 4. Poutre à triangles simple avec diagonales (tendues et comprimées) avec voie en dessous portée sur tirants de renfort dans le milieu des mailles, et avec bandes parallèles rectilignes.

Exemples:



- 5. Poutre à double triangulation avec diagonales tendues, et bande supérieure courbe, avec voie en dessous *.
- 6. Poutre avec deux triangulations disposées symétriquement à montants communs, avec bande supérieure courbe et avec voie en dessous.
- 7. Poutres à deux triangulations symétriques à montants communs, avec bandes parallèles rectilignes et avec voie en dessus **.
- 3. Les poutres à triangulation double des derniers exemples (6, 6, 7) sont devenues actuellement avec raison les types les plus employés dans la construction de ponts***, tandis que les poutres en treillis simple se construisent très-rarement et ne constituent plus que des types fictifs servant à faire les calculs.

Ce sont donc les poutres à double triangulation avec diagonales tendues † (5) et les poutres à double triangulation symétrique avec montants communs (6.7) qui sont actuellement recommandées. Ces deux systèmes combinés sont caractérisés d'une façon très-précise tant par leur disposition extérieure, que par leurs propriétés statiques par lesquelles ils se distinguent en principe l'un de l'autre.

Sans entrer ici à ce propos dans des détails concernant plus particulièrement la théorie des calculs de résistance à faire pour ces constructions il convient cependant de faire remarquer que pour les triangulations doubles symétriques mentionnées en dernier lieu, on n'a pas de barres dites à effet contraire + (Gegenstreben) à considérer, et que dans les montants communs aux deux treillis simples, les efforts de tension et de compression qui en dérivent se neutralisent à très-peu près, et que de ce fait et pour d'autres raisons encore, les calculs à faire sont très-simples.

XII. Treillis.

1. On nomme en particulier poutres en treillis (Gitterwerkträger) les poutres combinées à bandes droites parallèles qui résultent de 2, 4, 6.... poutres à triangles constituées avec diagonales seules (voir XI, 2, 4) et deux à deux symétriques.

Les poutres en treillis d'après cette définition, n'admettent pas de montants verticaux effectifs, mais seulement des montants de renfort suivant les besoins; ces pièces qui leur donnent un certain surplus de rigidité servent en même temps pour l'attache des poutres transversales.

2. Les poutres en treillis sont caractérisées par la rigidité de leur âme de croisillons, et la symétrie des pièces composantes; elles s'appliquent très-bien aux ponts à voie en dessus, et paraissent particulièrement recherchées pour les viaducs élevés, pour lesquels le montage s'effectue au moyen d'un lancage.

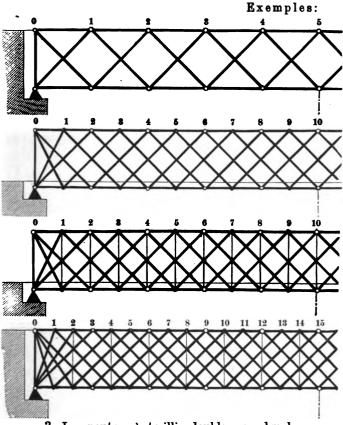
de construire les diagonales des triangulations non symétriques en fers plats, ne pouvant résister qu'à l'extension. En France où l'on ne construit en général que des triangulations symétriques on y adopte (comme en Autriche et Allemagne) pour le moins dans toute la partie médiane de la poutre (Zône des changements de signe de l'effort tranchant) des barres rigides résistant aussi à la compression.

^{*} Les ponts (1, 2, 5, 5) sont aussi désignées collectivement comme poutres à triangulation non symétrique; en France, elles portent plus habituellement le nom de poutres à montants et diagonales, poutres en N...etc.

[📂] En France, les poutres (6) et (7) sont connues sous le nom de poutres à croix de St. André.

^{***} En Autriche et Allemagne surtout; on y recherche actuellement les barres rigides.

† Une double triangulation à diagonales comprimées, n'a pas encore été construite en Autriche. †† L'idée de cette catégorie spéciale de croisillons, découle de l'habitude des ingénieurs allemands



- 1. Poutre à treillis double sans renforts verticaux, et à voie en dessus.
- 2. Poutre à treillis quadruple sans renforts verticaux et à voie en dessous*.
- 8. Poutre à treillis quadruple avec renfort vertical à chaque sommet et avec voie en dessous**.
- 4. Poutres à treillis sextuple avec renfort vertical à chaque sommet d'ordre pair et avec voie en dessus***.

3. Les poutres à treillis doubles, quadruples etc. se calculent en général d'une façon extrêmement simple. Pour ce qui concerne les bandes on applique avec avantage le principe de la hauteur théorique définie sous le N° VIII, 4, et la considération d'une triangulation à diagonales seules, multiple amène à cette conclusion: qu'un élément quelconque d'une bande doit se calculer en prenant la moyenne arithmétique des 2, 4 moments de flexion des nœuds adjacents, laquelle moyenne peut très-bien être remplacée par le moment de flexion au point milieu de l'élément de la bande considéré†.

Pour le calcul des croisillons on applique dans tous les cas le procédé spécial aux treillis à petites mailles, consistant à répartir l'effort tranchant propre à une section de la poutre, en autant de parties égales qu'il y a de croisillons rencontrés dans cette section.

XIII. Spécification plus précise de l'idée des treillis.

Le caractère essentiel des treillis, conformément aux explications ci-dessus, c'est leur symétrie dans le sens vertical, et c'est sur elle que sont fondés les procédés fort simples dont on fait usage pour le calcul de ces constructions.

Ces calculs, toutefois, ne sont admissibles que si les deux bandes sont suffisament reliées entre elles dans le sens vertical pour que les poids et charges à supporter se trouvent directement appliqués aux nœuds les plus proches, comme nous le montrons p. 26 et 27.

On ne construit plus guère de poutres à double treillis sans y adjoindre des montants de renfort; de pareilles poutres sans renforts ne sont tout au plus employées que pour des ponts à voie en dessus, dont les maîtresses-poutres sont alors solidement entre-croisées (croix de St. André) en sorte que le profil en travers rigide qui en résulte établit une répartition convenable des poids et charges entre les deux bandes.

^{*} Pont sur le Danube à Vienne construit par la C'e du Nord-ouest autrichien avec 83 m 17 de portée théorique.

^{**} Type des poutres admises pour les viaducs à voie en dessus contrebaissée, construits par la

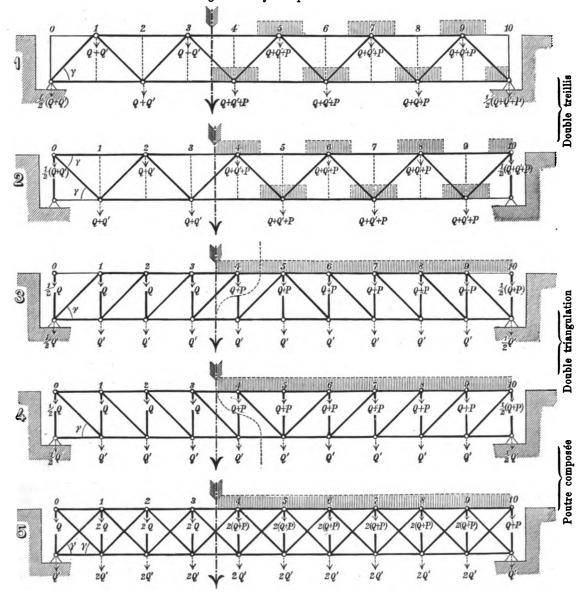
C'e d'Orléans; les barres du treillis y ont sur l'appui (âme pleine) l'inclinaison normale.

*** Type des poutres admises pour un grand nombre de viaducs français notamment de la C'e P. L. M.

† Cela revient à prendre l'ordonnée de l'arc au lieu de celle de la corde, dans la parabole représentative des moments de flexion.

Calculs comparatifs

pour la décomposition d'un double treillis avec montants de renfort, en deux triangulations à diagonales et deux triangulations symétriques à montants communs.

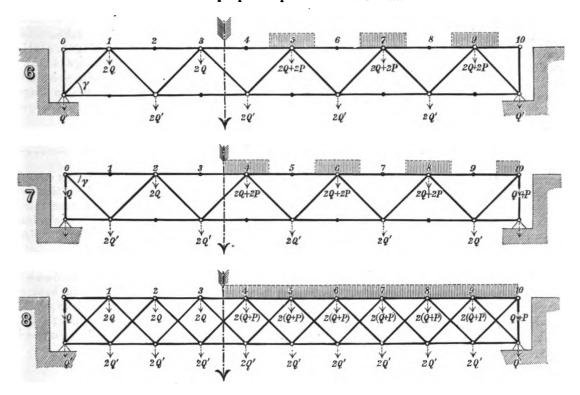


Résultats des calculs (4, 2, 3, 4, 5).

| Fonctions | Double | treillis | Double triangul | lation symétrique | Pontre |
|------------------------------------|--|--|--|--|--|
| Ponesions | poutre ¶ | poutre 2 | poutre 3 | poutre 4 | composée 5 |
| Charge per- Bande sup. | J 10 . Q | J 10 . Q | J 10 . Q | J 10 . Q | ∫ 20 . Q |
| manente Bande inf. | l 10 . 🞸 | l 10 . Qʻ | l 10 . Qʻ | l 10 . Q | Ì 20 . ♀ |
| Charge mobile | 61/2 P | 61/ ₃ P | 64 ₂ P | 61/ ₂ P | 13 P |
| Effort trch. $_{(34)}=\mathscr{V}$ | $+\frac{8}{2}+(Q+Q')\frac{21}{10}P$ | $+\frac{3}{2}(Q+Q')+\frac{21}{10}P$ | $+\frac{8}{2}(Q+Q')+\frac{21}{10}P$ | $+\frac{3}{2}(Q+Q')+\frac{21}{10}P$ | $8(Q+Q')+\frac{21}{5}P$ |
| Diagonale (34) · · | $+\frac{3}{2\sin\gamma}\left[Q+Q'+\frac{7}{5}P\right]$ | $-\frac{3}{2\sin\gamma}\left[Q+Q'+\frac{7}{5}P\right]$ | $-\frac{3}{2\sin\gamma}\left[Q+Q'+\frac{7}{5}P\right]$ | $+\frac{8}{2\sin\gamma}\left[Q+Q'+\frac{7}{5}P\right]$ | $-\frac{1}{2\sin\gamma} + \mathscr{V}$ |
| Moment vertical (4) . | -(Q+P) | + & | $\left + \frac{1}{2} \left(Q + 3Q' + \frac{11}{5} P \right) \right $ | $-\frac{1}{2}\left(3Q+Q'+\frac{21}{5}P\right)$ | -(P+Q-Q') |
| Element de bande (34) | Mom ₍₄₎ : Hauteur | Mom ₍₃₎ : Hauteur | Mom ₍₃₎ : Hauteur | Mom ₍₄₎ : Hauteur | 1 Mom(3) + Mom(4) 2 Hauteur |

Calculs comparatifs

pour la décomposition d'un double treillis sans montants de renforts, en deux triangulations à diagonales ainsi que pour le procédé de calcul usuel.



Résultats des calculs (6, 7, 8).

| Fonctions | Triangulation | n à diagonales | Poutre | Valeurs moyennes |
|--------------------------------------|--|--|--|---|
| Fonctions | poutre 6 | poutre 7 | composée 8 | entre poutres 6 et 7 |
| Charge Bandesup. | 10.9 | J 10 . Q | [20 . Q | 10.9 |
| permanente l Bande inf. | ₹ 10 . Q' | ₹ 10 . Q ′ | { 20 . Q′ | 10. Q |
| Charge mobile | 6 . P | 7 . P | 13 . P | 64, . P |
| Effort tranch. $_{(34)}=\mathscr{V}$ | $Q+2Q'+\frac{9}{5}P$ | $2Q + Q' + \frac{12}{5}P$ | $8(Q+Q')+\frac{21}{5}P$ | $\frac{8}{2}(Q+Q')+\frac{21}{10}P$ |
| Diagonale (84) | $\frac{+1}{\sin\gamma}\left(Q+2Q'+\frac{9}{5}P\right)$ | $\left \frac{-1}{\sin\gamma}\left(2Q+Q'+\frac{12}{5}P\right)\right $ | { Efforts inégaux } inscrits ci-contre } | $\frac{\pm 1}{3\sin\gamma} \left[3(Q+Q) + \frac{21}{5}P \right]$ |
| Montant de renfort (4) . | néant | néant | néant | néant |
| Element de bande (84) | Mom ₍₄₎ : Hauteur | Nom ₍₈₎ : Hauteur | 1 Mom(3) + Mom (4) 2 Hauteur | comme ci-contre |

Comparaison avec le mode de calcul usuel.

La décomposition en deux poutres à triangles indiquée ci-dessus, conduit comme on le voit, à donner aux diagonales comprimées des dimensions plus fortes qu'aux diagonales tendues. La valeur moyenne des efforts supportés par les diagonales dans un panneau $(3 \dots 4)$ serait exactement celle trouvée précédemment en supposant ajoutés les montants de renfort. Il en resulte encore plus clairement que les montants n'ont qu'à répartir les charges entre les nœuds supérieurs et inférieurs. Le procédé usité pour le calcul d'une de ces diagonales $(3 \dots 4)$ d'après l'hypothèse d'une charge uniformément répartie sur la poutre \$, donne la valeur légèrement plus grande:

Effort de diagonale =
$$\frac{\pm 1}{2 \sin \gamma} \left[3 \left(Q + Q' \right) + \left(\frac{21}{5} + \frac{1}{40} \right) P \right]$$

Dans les treillis quadruples et sextuples on admet aussi généralement un nombre suffisant de renforts verticaux; du reste la rivure d'usage dans les constructions, à l'endroit des points de croisement des croisillons entre eux, est déjà appelée à donner à l'âme de la poutre la solidité et la rigidité nécessaires.

Pour faire voir que dans le cas où les conditions requises se trouvent remplies, le calcul usuel des poutres en treillis est bien entièrement exact, nous avons dressé les tableaux de calculs comparatifs qui précédent et qui démontrent que, soit avec l'hypothèse d'un treillis double (poutres simple 4 et 2), soit avec l'autre hypothèse de deux triangulations symétriques à montants communs (poutre 3 et 4), on obtient absolument les mêmes résultats de calculs; ce sont aussi à très-peu près ceux que donnent les calculs plus expéditifs en usage, détaillés plus haut, pour lesquels on évalue les moments de fléxion et les efforts tranchants au moyen de charges uniformément réparties.

La poutre combinée (5) étudiée à l'aide de tous ces calculs d'une ou de l'autre espèce se trouvera toujours composée d'une même manière, mettant en évidence sa structure symétrique dans le sens vertical.

Si maintenant au contraire on venait à supprimer entièrement les renforts verticaux c. a. d. si l'on considérait un double treillis sans renforts (poutres 6, 7, 8) la répartition des efforts intérieurs ne resterait la même que dans les bandes et on serait amené à donner aux diagonales comprimées des dimensions un peu plus fortes — aux diagonales tendues des dimensions un peu moins fortes, la moyenne dans chaque panneau (3..4) conservant toutefois encore la même valeur que précédemment.

De toutes ces comparaisons il résulte bien clairement que les montants verticaux de renfort ne font point partie du treillis proprement dit, dans cette "poutre en double treillis" mais que leur rôle consiste uniquement à répartir les poids et charges du haut en bas (ou inversement) et que l'on devra aussi déterminer en conséquence (P + Q - Q') leur section.

Ce qui vient d'être démontré pour le treillis double peut s'étendre de suite aux treillis quadruple ou sextuple, ces derniers treillis plus complexes pouvant être supposés décomposés en plusieurs treillis doubles.

b) Charges mobiles d'après le § 3 l'ordonnance autrichienne.

XIV. Introduction,

1. Prescriptions de surcharge publiées antérieurement.

Lorsqu'il s'agit d'établir des prescriptions de surcharge pour ponts de chemins de fer, il y a lieu de rechercher d'abord le poids du matériel roulant le plus lourd et la composition des trains les plus défavorables à prévoir. Les surcharges à admettre une fois fixées et tous les ponts étant calculés en conséquence, on doit être ensuite conduit forcément à restreindre aussi la circulation des véhicules lourds dans les limites correspondant aux hypothèses admises tout d'abord, car si ces limites étaient dépassées, les ponts en service pourraient se trouver encore exposés à supporter des efforts non prévus.

Dans les prescriptions publiées précédemment on n'a malheureusement pas toujours tenu compte de ce double point de vue de la question, et l'historique de la construction des ponts dans tous les pays et sous tous les régimes, fait voir qui si les gouvernements et les administrateurs des grandes compagnies de chemins de fer ont été amenés à adopter des constructions plus solides et des prescriptions plus sevères, ils y ont été conduits plutôt par des accidents survenus effectivement, que par des déductions scientifiques.

En Angleterre, peur les questions de ce genre, que les travaux de ponts importants exécutés de 1847 à 1850 par Stephenson et Brunnel avaient soulevées, on s'en rapporta d'abord exclusivement au talent et à l'expérience des ingénieurs; ce n'est qu'à la suite de l'accident du pont sur la Tay que le "board-of-trade " en Juillet 1881, publia une sorte de cahier des charges général un peu plus détaillé contenant un certain nombre de principes à observer pour la construction et l'exploitation des chemins de fer, et fixant au moins quelques normes en chiffres pour les ponts métalliques, sans toutefois leur imposer une limite de surcharge bien précise*.

^{* &}quot;Memorandum of important requirements", signé: Board of trade (Railway dept.) July 1881. Henry G. Calcraft. On y lit:

^{§ 17.} La charge capable d'amener la rupture d'un pont en fonte de fer doit être égale au moins au triple de la charge permanente augmenté du sextuple de la charge mobile. Pour les ponts en fer

Sur le "continent" comme disent les Anglais on a éprouvé bien plus tôt le besoin de prescrire d'une manière plus précise les charges à admettre pour les calculs de ponts; les premières prescriptions toutefois se ressentent trop de la préoccupation fort louable du législateur, de rester clair et bref. On estimait simplement le poids des locomotives par mètre de longueur totale, en choisissant les plus lourdes parmi celles qui étaient en service à ce moment et les poids par m ainsi obtenus, considérés comme surcharge uniformément répartie, étaient donnés comme limite inférieure de la charge mobile à admettre dans les calculs.

C'est ainsi que l'on arriva en France à publier les circulaires du Ministère des travaux publics en date du 26 Fevrier 1858 et du 15 Juin 1869* qui fixaient pour les petites portées des limites de charges tout à fait insuffisantes auxquelles les ingénieurs ont eu la sagesse de ne pas s'en tenir.

L'ordonnance autrichienne pour la construction des ponts publiée le 30 Août 1870 et qui avait été provoquée par l'écroulement d'un pont sur le Pruth près de Czernowitz, survenu en 1868, marque un progrès reel en matière de prescriptions de surcharge; on y a tenu compte des moments de flexion produits par les locomotives sur les ponts de faible portée, et la charge mobile alors fixée à l'aide d'une seule échelle pourrait presque suffire aujourd'hui encore pour des portées ne dépassant pas 15 ** **.

et acier le travail du métal résultant des charges permanentes et mobiles ne doit pas dépasser 787 bp pr. cm² dans le cas du fer et 1024 par cm² dans le cas de l'acier.

§ 18. On prendra pour charge mobile dans les calculs les locomotives les plus lourdes circulant sur les chemins de fer.

§ 19. Les constructions de ponts de grande portée, devront aussi être calculées en vue d'une pression du vent de 273 w par m².

Ces prescriptions très-libérales, données en des termes très-généraux ne renferment au moins rien d'inexact, et pourraient être considérées comme suffisantes au point de vue anglais, si l'on ne savait pas avec quelle nonchalance les administrateurs des chemins de fer anglais traitent souvent les questions de calculs de résistance. Encore en 1882 l'auteur remarquant dans les bureaux de construction d'une grande compagnie à Londres que l'on allait utiliser à nouveau pour un viaduc élevé a ouvertures d'environ 20 m un vieux projet de construction avec voie en dessous et poutres à âme pleine, n'obtint pour toute réponse à ses objections bien motivées que la remarque laconique: "We have no time for such studies, as You have it on

* Ces circulaires sont tout à fait insuffisantes pour des ponts de moins de 15 m de portée. On y prescrivait entre autres pour la surcharge d'épreuve:

1. Une charge morte de 5000 v par m de voie pour des portées allant jusqu'à 20 m, et de 4000 v

par m de voie pour des portées plus grandes, cette charge devant rester 8 heures en place.

2. Une charge mobile composée d'au moins 2 locomotives pesant avec leur tender 60 chacune et de wagons chargés de 12t chacun en nombre suffisant pour couvrir toute la portée, la vitesse devant être de 20 à 35 km par heure.

🕶 On ne tenait pas encore compte à cette époque d'une charge équivalente quant aux efforts tranchants. Voir l'ouvrage excellent d'ailleurs: "Beiträge zum Brückenbaue" de Heinrich Schmidt (1866, 1867 et 1869, Wien, R. v. Förster. Sep.-Ausg.) — ainsi que le projet d'ordonnance soumis le 8 Mai 1869 à l'association des ingénieurs et architectes de l'Autriche et dont les surcharges par m proposées se trouvent comparées (arrondies en m et t) ci-après à celles de l'ordonnance:

(4)

| | Charge | mobile | | Charge | mobile | | Charge | mobile |
|--------|----------------------------|--------------------------------------|--------|----------------------------|-------------------------------|--------|----------------------------|-------------------------------|
| Portée | Projet de l'association | Ordonnance du 30 Août 1870 | Portée | Projet de l'association | Ordonnance du 30 Août 1870 | Portée | Projet de l'association | Ordonnance du 30 Août 1870 |
| m | | | m | t | ŧ | m | t | t |
| 1.0 | 26.0 | 26.0* | 5 | 11.0 | 10.0 | 80 | 5.4 | 4.0 |
| 1.2 | 17.8 | 17.5 | 10 | 7.7 | 8.3 | 40 | 5.0 | 4.0 |
| 2.0 | 13·5 | 15.0 | 15 | 6.2 | 6.7 | 50 | 4.6 | 4.0 |
| 2.5 | 11.0 | 14.2 | 20 | 5.8 | 5.0 | 60 | 4.3 | 4:0 |

^{*} Complété au moyen de la considération des 13 f sur un essieu devant pouvoir circuler partout.

Comme on peut le voir en comparant avec les charges de l'échelle e de la nouvelle ordonnance autrichienne du 15 Sept. 1887 ou mieux encore avec celles du tableau XIX des charges équivalentes quant aux moments de flexion résultant du "train type de surcharge", il est regrettable qu'on n'ait pas adopté en 1869 l'échelle du projet de l'association; elle convenait bien pour un train de 2 locomotives-Semmering de 564 chacune et de wagons en charge pesant 1546 chacun, et aurait permis de calculer bien mieux qu'on ne l'a fait, les dimensions de beaucoup de ponts avec des portées de 20 à 60 m.

La circulaire française du 9 Juillet 1877 qui est encore en vigueur actuellement, ne contient également qu'une seule échelle de charges mobiles*; celle-ci est calculée, au milieu du pont, d'après les moments de flexion provoqués par des trains attelés d'une seule locomotive à quatre essieux pesant avec son tender 72' ou de deux locomotives à trois essieux pesant avec leur tender 60' chacune. Les moments produits par ces charges restent en certains points du pont, notablement au-dessous de ceux qui correspondent aux machines à quatre essieux actuellement en service; l'adoption d'une échelle unique de surcharges déterminées par la considération des moments de flexion (efforts sur les bandes) conduit d'ailleurs forcément à des résultats entièrement inexacts dans le calcul des efforts tranchants (efforts sur les croisillons)**.

La circulaire française de 1877 renferme une prescription qui, quoique encore incomplète, constitue une innovation importante: L'article V (A) interdit la circulation, sans autorisation préalable du Ministre des travaux publics, des machines pesant plus de 72^t. On peut considérer ces dispositions prohibitives, comme complément indispensable de toute réglementation des surcharges, car elles peuvent seules l'empêcher de devenir illusoire.

La circulaire russe du 5 (17) Janvier 1884 N° 60, publiée dans le Journal du Ministère des voies publiques du 10 Fevrier 1884 à l'adresse des Inspecteurs, Directions et Directeurs de chemins de fer , et concernant , les conditions techniques à observer dans les constructions métalliques pour ponts de chemins de fer , contient les prescriptions de surcharge les plus complètes, parmi toutes les normes de ce genre publiées jusqu'à ce moment. On y a fixé les charges équivalentes tant pour les moments de flexion que pour les efforts tranchants, pour les parties des ponts voisines des supports et pour celles

(5)

| | Charges m | obiles pour | | Charges m | obiles pour | | Charges m | obiles pour |
|--------|--------------------------|-------------------------|--------|--------------------------|-------------------------|--------|--------------------------|-------------------------|
| Portés | la circulaire de 1877 | l'ordonnance de 1870 | Portée | la circulaire de 1877 | l'ordonnance de 1870 | Portée | la circulaire de 1877 | l'ordonnance de 1870 |
| m | t | ŧ | *** | ŧ | t | m | ŧ | t |
| 1.0 | 24.0* | 26.0 | 5 | 9.8 | 10.0 | 30 | 4.3 | 4.0 |
| 1.5 | 16.0* | 17.5 | 10 | 7∙3 | 8.3 | 40 | 4·1 | 4.0 |
| 2.0 | 12.0 | 15.0 | 15 | 5.7 | 6.7 | 50 | 3.9 | 4.0 |
| 2.5 | 11.0 | 14.2 | 20 | 4.9 | 5.0 | 60 | 3.7 | 4.0 |

^{*} Complété pour une charge sur essieu de 12 tonnes.

Nous ferons voir toutefois au N° XXXVI que la circulaire française est en réalité bien plus rigoureuse que l'ordonnance de 1870, par ce que le travail du fer y est limité à 600 ½ par cm² tandis que l'ordonnance admettait une limite de 800 ¼ au cm².

** Dans son ouvrage publié en 1880 ("Eisenbahnwesen in Frankreich", Wien. C. Gerold's Sohn) l'auteur discutant (p. 81 à 99) cette circulaire à fait ressortir au moyen de calculs précis, la nécessité d'adopter pour toute réglementation de ce genre deux échelles de surcharge distinctes. Les charges proposées alors (p. 94 et 97 et pl. V) suffisaient pour un train composé de trois locomotives (N° 1021 à 1040) de la C¹e du Midi pesant 74' chacune avec son tender, et d'une suite de wagons pesant 15'4 chacun; les effets de ce train sur les ponts ne sont pas dépassés actuellement. Les charges proposées seraient en nombles ronds:

(6)

| Portée | DOT | mobiles trles | Portée | D01 | s mobiles ar les | Portée | _ | mobiles r les | Portée | Dot | mobiles Ir les |
|-------------------|----------------------|----------------------|----------------|-------------------|---------------------|----------------|-------------------|-------------------|-------------------|-------------------|-------------------|
| | moments | eff. tranch. | | moments | off. tranch. | 1 01100 | moments | eff. tranch. | | moments | eff. tranch. |
| m 1·0 | <i>t</i> 27·6 | 27·6 | m 5 | t 10·7 | t 13·3 | m 30 | <i>t</i> 5·5 | 6·6 | m 80 | <i>t</i> 4·3 | t 4.6 |
| 1·5 2·0 2·5 | 18·4 13·5 12·5 | 20·6 18·0 16·0 | 10 15 20 | 8·0 6:3 6·0 | 9·0 8·0 7·3 | 40 50 60 | 5·3 5·1 4·9 | 6·1 5·6 5·2 | 100 120 160 | 4·0 3·8 3·4 | 4·2 4·0 8·5 |

La nouvelle ordonnance autrichieune du 15 Sept. 1887 a admis ces chiffres sans changement pour les grandes portées, et des chiffres un peu supérieurs pour des portées moindres, afin de tenir compte des locomotives-Arlberg.

^{*} On peut comparer cette échelle à celle de l'ordonnance autrichienne de 1870 comme suit:

qui sont voisines du milieu de la portée, en prescrivant de procéder par interpolation pour les parties de pont intermédiaires*.

On doit d'autre part, comme pour toutes les prescriptions de surcharge antérieures, effectuer toutes les interpolations nécessaires en ce qui concerne la portée du pont, lorsque celle-ci se trouve comprise entre deux portées de l'échelle prescrite. La complication qui en résulte pour l'application pratique de ces prescriptions très-étudiées, en fait oublier la valeur scientifique, car les constructeurs préféreront le plus souvent faire directement leurs calculs au moyen des trains equivalents de surcharge qui sont également indiqués par la circulaire russe **, plutôt que de recourir à toutes les interpolations que nous venons d'indiquer.

2. Forme à donner aux prescriptions de surcharge.

En établissant les prescriptions de surcharge de l'ordonnance autrichienne on a voulu avant tout qu'elles soient d'une application pratique facile tout en conservant la plus grande exactitude possible. On se représentait bien que les charges mobiles pouvaient être fixées dans tous les cas soit sous la forme de "trains types de surcharge" indiqués par les écartements et les charges des essieux (ou bien encore seulement par les locomotives, tenders et wagons qui les composent, sans ordre fixé à l'avance) soit sous la forme de "charges uniformément reparties" équivalentes.

Le premier système semblerait préférable au premier abord: une seule esquisse des "trains types de surcharge" ou des locomotives tenders et wagons à considérer, suffit en pareil cas pour tous les ponts et leurs parties composantes, et l'ordonnance ou circulaire à établir se trouve ainsi toute faite d'une manière satisfaisante.

En examinant les choses de plus près on reconnaît cependant bien vite qu'un pareil système tourne la difficulté au lieu de la résoudre.

Les prescriptions de surcharge à établir devaient avoir pour base un système de charges mobiles suffisant dans tous les cas pour les effets de surcharge de tout le matériel roulant circulant

(7)

| | | rge mo | | | | rge mo | • | | (| rge mo | . | | | rge mol | |
|--------------------------|--------------------------|----------------------------------|--------------------------------|---------------------|---------------------------|--------------------------------|----------------------------|----------------------|--------------------------|--|--------------------------|-------------------------|-------------------------------|--|--------------------------|
| "" | si , | et V _x si | si , | | Bi Z | et V _x si | si 2 | Por- tée | Pour Mx | $\begin{array}{c} \operatorname{peur} M_{x} \\ \operatorname{et} V_{x} \operatorname{si} \\ x < 2^{m} \end{array}$ | ai , | Por- tée | si l | $\begin{array}{c} \operatorname{pour} M_x \\ \operatorname{et} V_x & \operatorname{si} \\ x < 2^m \end{array}$ | si į |
| 1.0 1.5 2.0 2.5 | \$0.0 * 20.0 * 15.0 13.7 | 80·0 * 22·5 * 20·0 18·7 | 60·0* 40·0* 30·0 26·7 | 5 10 15 20 | 12·0 7·5 6·0 5·6 | t 14·5 8·5 7·3 6·8 | 18·6 12·4 9·8 8·4 | 30 40 50 60 | 5·5 5·3 5·2 5·0 | 6·3 5·9 5·6 5·3 | 7·3 6·6 6·3 6·1 | 80 100 120 160 | # 4·6 4·3 4·0 3·7 | # 4·8 4·5 4·2 3·8 | 5·8 5·6 5·4 4·9 |

* Valeurs sjoutées en conformité de la charge sur essieu de 15% daprès l'Art. Il et de l'écartement des essieux de 1 m 32, tant pour Mx au milieu de la portée que pour Vx dans les deux dernières colonnes.

Les deux premières colonnes de charges correspondent à peu près aux échelles • et • de l'ordonnance autrichienne, la troisième est en réalité superflue ainsi que nous le ferons voir plus tard. Nous devons du reste faire remarquer expressément que les échelles de charges mobiles citées ici (7) et précédemment (6) (5) (4) ne doivent nullement être considérées comme reproduisant les chiffres mêmes des documents originaux mais bien plutôt comme donnant des contours polygonaux qui, formés avec les abscisses d'entrée de l'ordonnance autrichienne remplacent le mieux possible les contours analogues qu'on obtiendrait comme expressions graphiques des prescriptions citées; on peut ainsi faire facilement la comparaison avec les échelles • et • admises en Autriche.

** L'écartement total des essieux de locomotives = $3 \times 1^m 32 = 3^m 96$, leur longueur totale = $9^m 58$. La charge sur un essieu et de 15^t jusqu'à $l = 6^m 4$, de $13^t 75$ jusqu'à $l = 8^m 54$ et $12^t 5$ pour $l > 8^m 54$. La longueur d'un tender = $6^m 58$, son poids = $3 \times 10^t 67 = 32^t 01$. La longueur d'un wagon = $7^m 52$, son poids = $16^t 40$.

^{*} Les ingénieurs russes ont choisi les trains de surcharge exactement comme l'auteur l'avait fait en 1880 (page 95 de l'"Eisenbahnwesen in Frankreich") en les définissant comme "Gurtbelastungszug" et "Strebenbelastungszug" que nous traduirons par "train fléchissant" et "train tranchant" et les composant chacun de trois locomotives à quatre essieux, de leurs tenders et d'une suite de wagons. On paraît avoir omis toutefois d'appliquer aussi le "train fléchissant" au calcul des efforts tranchants pour des portées de moyenne grandeur. Une même échelle de charges commune sert au calcul des moments et des efforts tranchants pour les parties situées à moins de 2 m (1 sagène) des appuis. Avec des valeurs arrondies en m et t les trois échelles de charges de la circulaire russe correspondent environ aux suivantes:

sur les chemins de fer de l'Autriche, avec toutes les combinaisons de trains usuelles. Or celles-ci ne peuvent être représentées par un seul "train type de surcharge" ni même remplacées par l'indication seule d'une locomotive-type, d'un tender-type et d'un wagon-type, quoique dans la dernière hypothèse, celle des véhicules définis isolément, on puisse former en réalité un certain nombre de trains-types. Dans chaque cas spécial où il s'agirait avec ce système d'examiner si un train proposé peut ou non circuler sur une ligne donnée, il faudrait toujours en revenir à calculer à nouveau les efforts que produisent et le train donné et le train-type de surcharge sur tous les ponts de différentes ouvertures de la ligne considérée, ainsi que sur toutes les pièces qui les composent, et à examiner ensuite si les efforts produits par le train donné surpassent ou non ceux du train-type.

S'il est prouvé alors que le train donné est admissible pour une portée de pont il ne le sera plus pour une autre, si'l l'est pour les bandes d'un pont il ne le sera pas pour les croisillons, enfin même — pour suivre les ingénieurs russes — un train donné qui serait équivalent au traintype pour un élément de bande ou croisillon d'une maille, ne le serait peut être pas pour ceux des mailles suivantes . . . etc.

En effectuant toutes ces recherches et comparaisons par le calcul, il faudrait sans cesse recommencer à examiner de nouveau, pour chaque pièce de construction de chaque pont, quelle est la position la plus désavantageuse de chacun des trains à comparer etc. . . .

Ce sont ces objections et difficultés insurmontables résultant de l'application du système des trains-types qui ont déterminé pour l'ordonnance autrichienne du 15 Sept. 1887 comme pour toutes les ordonnances ou circulaires antérieures, l'adoption du système des prescriptions par charges uniformément reparties équivalentes; on a du en conséquence faire une fois pour toutes l'étude approfondie des moments de flexion et efforts tranchants résultant dans tous les cas possibles de la circulation du matériel roulant.

La conception des surcharges uniformément réparties fournit le moyen le plus simple d'évaluer les charges mobiles. Veut-on comparer p. e. les effets de deux trains sur une pièce de construction quelconque, il suffit de mettre en regard les surcharges par m équivalentes, pour obtenir de suite un résultat clair pour tous et d'où l'on déduit aussi de suite au besoin, l'excédant de surcharge estimé en centièmes.

3. Généralités sur les surcharges prescrites en Autriche.

D'après les études très-détaillées, qui ont été faites à ce sujet et que nous discutons plus loin, on est parvenu à mettre les prescriptions autrichiennes de surcharge sous la forme très-simple de deux échelles de charges mobiles avec une douzaine de nombres chacune; et nous prouverons qu'en procédant de cette manière on a pu réussir, au moins aussi bien que les savants auteurs de la circulaire russe, à tenir compte des effets exacts qu'il s'agit de représenter.

Le train-type de surcharge considéré tout d'abord se compose de trois locomotives à quatre essieux avec leurs tenders et le nombre de wagons nécessaires, ainsi que cela est indiqué au § 3 lit. d de l'ordonnance. Les échelles de surcharge obtenues à l'aide de ce train* ont été légèrement déplacées ensuite; il s'agissait de les mettre d'accord avec d'autres exigences concernant les petites ouvertures et de modérer leurs indications pour les grandes. Le système de prescription par charges équivalentes uniformes facilitait ce genre de corrections. En étendant ces calculs à toutes les sections des ponts considérés on est arrivé non seulement à améliorer très-sensiblement l'échelle a pour les bandes, mais encore à donner à l'échelle b pour les croisillons, une forme entièrement nouvelle où l'on admet comme valeurs d'entrée les longueurs surchargées.

Pour les lignes d'intérêt local on a procédé tout d'abord de la même manière que pour les lignes d'intérêt général, mais en prenant pour point de départ les trains plus légers indiqués au § 3 lit. h de l'ordonnance. C'est en comparant tous les résultats ainsi obtenus, qu'on est arrivé ensuite à ranger toutes les échelles de surcharge suivant le système définitivement adopté.

Ainsi que cela ressort surtout des explications données sur le § 12 de l'ordonnance, les échelles de surcharge a et b définitivement admises au § 3, doivent être en réalité considérées comme des contours polygonaux aussi simples que possible ** enveloppant à très-peu près tous les

^{*} C'est-à-dire les 2 polygones obtenus avec le "train fléchissant" et le "train tranchant" qui en dérivent.

^{**} Les sommets de polygone mentionnés par les échelles, ont leurs coordonnées exprimées en nombres ronds, et les côtés rectilignes à pentes simples également arrondies, facilitent les interpolations qui ne donnent jamais lieu à l'emploi des fractions périodiques. Les prescriptions antérieures citées plus haut sont indiquées de la même manière.

contours représentatifs des moments de flexion et efforts tranchants qui résultent de tous les trains reconnus de fait admissibles sur les chemins de fer, de manière que les écarts entre ces contours et l'enveloppe réelle, ne dépassent généralement pas $3 à 6^{\circ}/_{\circ}$, et dans les cas exceptionnels d'un ensemble de circonstances défavorables, environ $10^{\circ}/_{\circ}$.

On a en tout consideré (voir N^o XXXV Tome I) plus de 40 Trains de surcharge, et les nombreux calculs comparatifs qui s'y rapportent ont prouvé que l'erreur de tolérance indiquée ci-dessus ne pouvait guère être diminuée sans restreindre inutilement la composition des trains en service ou sans rendre la construction des ponts coûteuse outre mesure. Les calculs en question en ce qui concerne les véhicules indiqués dans l'ordonnance, se trouvent reproduits aux N^{os} XIX à XXV. Le tableau graphique XXVI donne l'ensemble des résultats obtenus.

En se contentant de l'exactitude définie par les limites de tolérance indiquées ci-dessus, on a pu d'autre part étendre l'usage des échelles a et b au calcul des ponts sur les lignes d'intérêt local (au moyen des coefficients de réduction $80^{\circ}/_{\circ}$ et $60^{\circ}/_{\circ}$) et même utiliser ces échelles de surcharges pour le calcul des poutres transversales et des longerons de ponts quelconques. Les prescriptions autrichiennes ont pu de cette manière être encore notablement simplifiées sans perdre leur caractère de généralité.

Nous expliquerons plus loin les considérations qui ont conduit aux trois classes de surcharges adoptées ainsi que les nouvelles méthodes de calcul qui s'y rapportent, mais nous devons exposer ici d'abord les procédés de calcul et résultats numériques qui ont servi à déterminer les charges uniformes équivalentes.

XV. Définition des surcharges uniformes équivalentes.

1. Charges équivalentes pour une pièce considérée.

Lorsqu'il s'agit de déterminer les dimensions d'une pièce quelconque d'un pont, en vue d'un train de surcharge donné, on devra rechercher, parmi toutes les positions possibles du train, celle qui dans la pièce considérée donne le plus grand effort possible en valeur absolue. On nomme alors "charge équivalente uniforme" (ou uniformément répartie) celle qui, comparée au train de surcharge couvre environ les mêmes parties du tablier de voie, et provoque les mêmes efforts dans la pièce considérée.

Toutefois comme la charge uniformément répartie, qui couvre une partie du pont, peut varier en étendue et en valeur par m^2 ou m courant, il semble devoir en résulter qu'à chaque train de surcharge on peut faire correspondre un grand nombre de charges uniformes équivalentes répondant à la définition donnée. On est convenu de limites l'étendue de la charge uniforme à toutes les parties du tablier de voie où elle a pour effet d'augmenter l'effort supporté par la pièce considérée. De cette manière pour chaque pont et pour chaque pièce la partie du tablier de voie qu'il y a lieu de surcharger se trouve pour ainsi dire fixée à l'avance suivant le système de construction adopté, et la définition donnée de la charge équivalente concerne uniquement la charge par m^2 ou m courant à admettre.

On sait par exemple que pour un pont à travées indépendantes avec poutres à âme pleine, on détermine les dimensions des bandes en supposant que la surcharge s'étende sur toute la portée, que pour un pont en arc analogue, au contraire, il faut supposer qu'une ou deux parties seulement de la portée se trouvent en charge, suivant la région des bandes que l'on considère *. De même pour les ponts que nous venons de mentionner, l'âme pleine ou un treillis à petites mailles qui la remplacerait, doit être determiné en supposant que la surcharge couvre une partie du pont bien connue à l'avance.

Même dans le cas de nos constructions modernes à grandes mailles dites à treillis ou à triangles, que l'on calcule, comme on sait, d'après la théorie des systèmes articulés, c. a. d. en supposant que tous les poids et charges se trouvent concentrés dans les articulations ou nœuds, la conception des charges uniformes équivalentes peut encore toujours être nettement précisée; il suffit d'admettre que chaque nœud reçoit toutes les charges agissant de milieu en milieu des mailles adjacentes et de s'en tenir du reste pour chaque pièce de la construction, aux nœuds connus à l'avance comme devant être chargés, ou aux milieux de mailles qui d'après cela doivant former les limites de la charge uniforme équivalente.

Lorsque par conséquent il sera question de déterminer les dimensions d'une pièce quelconque d'une construction en vue d'un train de surcharge donné ou

^{*} Voir la théorie de M. Albaret. — Annales des Ponts et Chaussées 1862. 2^{me} semestre p. 305 puis 1870 p. 463 à 573, pour les tympans rigides.

de la charge uniforme équivalente à admettre pour les calculs il sera toujours bien entendu que l'etendue de la partie du tablier de voie à surcharger, se trouve déterminée d'avance par le système de construction adopté, tandis que la charge équivalente par m est réellement l'inconnue dépendant uniquement du train qu'il s'agit de remplacer.

Cette charge que nous désignons par p dans cet ouvrage (par m courant de voie) désigne généralement dans le langage technique ordinaire la charge équivalente cherchée; cela est d'autant plus usité que pour les types de pont les plus répandus à travées indépendantes ou continues, l'étendue des charges uniformes à admettre dans chaque cas est déterminée par des règles simples bien connues, qui excluent d'avance toute recherche ultérieure.

Pour les pièces qui peuvent être alternativement tendues et comprimées, on distingue une charge uniforme équivalente pour la tension et une charge uniforme équivalente pour la compression; ce sont dans tous les cas possibles deux surcharges complémentaires qui, réunies, couvriraient ensemble tout le tablier de voie du pont. Les deux valeurs des charges unitaires par m ne sont toutefois généralement pas égales.

2. Charges équivalentes quant aux moments de flexion et quant aux efforts tranchants.

Nous sommes accoutumés dans la pratique des calculs de ponts, à composer toutes les forces extérieures qui agissent sur une section de pont (y compris les réactions d'appuis) en un couple unique représentant le moment de flexion et une force unique représentant l'effort tranchant. Ces forces résultantes étant supposées appliquées à la section, y peuvent remplacer l'ensemble des réactions exercées sur l'une des deux parties de la construction par l'autre partie, censée supprimée.

Pour les ponts à constructions indépendantes * (à poutres reposant sur les appuis) usuelles on se sert des moments pour le calcul des bandes et des efforts tranchants pour le calcul des croisillons. On confond en pareil cas les charges équivalentes pour un élément de bande ou un croisillon avec celles qui donnent le moment de flexion ou l'effort tranchant correspondant, et l'on dit: "charge uniforme équivalente quant au moment de flexion ou quant à l'effort tranchant, car c'est à ces deux grandeurs statiques qu'on est toujours ramené dans toutes les recherches faites en pareille matière.

Les charges équivalentes quant aux moments de flexion ou aux efforts tranchants ont en réalité une valeur spéciale pour chaque élément de bande ou croisillon; il était toutefois jusqu'ici d'usage chez les ingénieurs d'accepter pour le calcul des bandes entières la charge équivalente quant aux moments pour le milieu de la portée, et pour le calcul de tous les croisillons la charge équivalente quant à l'effort tranchant près d'un appui **.

Nous ferons voir dans la suite, comment, dans l'ordonnance autrichienne, on est parvenu à déterminer les charges quant aux moments, de façon qu'elles s'adaptent le mieux possible aux moments de toutes les sections, et les charges quant aux efforts tranchants de façon qu'elles s'adaptent d'une façon théoriquement parfaite à tous les efforts tranchants. Nous remarquons toute-fois ici expressément que tous les calculs antérieurs et présents, faits pour déterminer les charges uniformes équivalentes pouvant remplacer un train de surcharge donné, concernent exclusivement les ponts à poutres reposant librement sur deux appuis placés à leurs extremités***

^{*} Pour toutes les constructions indépendantes ou poutres, l'effort tranchant est dirigé suivant la verticale. Pour les ponts en arc par contre, l'effort unique qui le remplace affecte pour chaque section une direction spéciale, en sorte que l'on décompose chacun de ces efforts en une force normale à la section (effort de compression) et une force normale à l'arc c. a. d. contenue dans la section (effort tranchant proprement dit).

^{***} Pour le calcul des bandes cet usage a été presque exclusivement adopté. Pour le calcul des croisillons par contre, ou s'est souvent servi du train de surcharge lui même en employant des procédés (souvent graphiques) conduisant à une estimation plus exacte des efforts que subissent les croisillons.

**** Voir à ce sujet les publications suivantes:

^{1.} Annales des Ponts et Chaussées No 3 ex 1877 (Janvier). Deuxième Note sur les calculs de Stabilité des poutres longitudinales par C. H. Kleitz. 13 Mai 1876. (La 1 no Note du 15 Oct. 1855 n'avait paru qu'en autographie.) L'auteur ne s'occupe que des moments de flexion, et arrive comme conclusion à des propositions, dans lesquelles on ne peut guère trouver une expression suffisante de son travail très-soigné et instructif.

^{2.} Zeitschr. des österr. Ing.- und Arch.-Vereines. II. Heft. 1870. p. 29. Dr. E. Winkler. Contient un exposé théorique fondé sur la considération des polygones funiculaires et des polygones des forces.

Pour les ponts avec poutres continues, les ponts en arcs, les ponts suspendus . . . etc., les résultats obtenus ne devraient donc en toute rigueur point être appliqués. La pratique des calculs de résistance a toutefois prouvé que pour la plupart de ces types moins répandus, on peut encore en toute sécurité faire usage des charges uniformes équivalentes trouvées comme il est expliqué ci-dessus. Pour les ponts à poutres droites continues que l'on adopte plus souvent, le calcul montre même que les hypothèses de surcharge en question sont parfaitement admissibles; elles le sont d'autant mieux que les constructions de ce genre n'ont, comme l'on sait, presque jamais à subir les combinaisons de surcharge, que la théorie (voir XLVIII à LIX du I volume) impose pour les calculs de résistance. C'est pour ces raisons aussi que ces ponts ont pu être compris parmi les constructions aux quelles s'appliquent directement les échelles a et b de l'ordonnance.

La théorie suivante des charges uniformes équivalentes* quant aux moments de flexion et aux efforts tranchants, suscités dans les constructions usuelles à travées indépendantes reposant librement sur deux appuis, fera voir de quelle manière on peut satisfaire avec une exactitude suffisante aux exigences de la pratique des constructeurs.

XVI. Recherche de la charge équivalente quant aux moments de flexion *.

1. L'enveloppe des polygones des moments doit être cherchée vers le milieu de la portée.

Pour produire sur une construction de pont les flexions les plus défavorables à l'aide d'un train à composer avec des véhicules donnés, il faut en général placer ces véhicules de façon à concentrer les essieux les plus chargés vers le milieu de la portée. Si l'on dispose pour ce train (ainsi que cela est indiqué au N° XIV: 3) de 3 locomotives accompagnées de leurs tenders, on devra les disposer ensemble vers le milieu du train de telle façon que deux machines soient accouplées face à face, la troisième venant à la suite et les wagons complétant le train des deux côtés.

Si maintenant, au droit d'un certain nombre de sections d'un pont de portée donnée, on porte des ordonnées équivalentes aux moments de flexion correspondant aux diverses positions désavantageuse du train de surcharge, il en résultera pour chacune de ces positions, un polygone des moments de flexion, qui se fermera à zéro sur chacun des appuis. C'est le contour enveloppe de tous ces polygones que l'on devrait, pour opérer d'une manière exacte, renfermer dans la parabole représentative des moments de flexion, provenant de la surcharge uniforme équivalente.

En continuant ces recherches on pourra toutefois se convaincre bien vite que, surtout pour des portées inférieures à 30 m, le contour enveloppe des polygones a une forme plus bombée près des appuis et plus aplatie vers le milieu, se rapprochant plus de l'anse de panier que de la parabole dont le courbure va en croissant depuis les appuis jusqu'à son sommet.

Si donc, dans ces conditions, on voulait admettre une charge uniforme suffisamment grande, pour que la parabole représentative qui en dérive renferme entièrement le contour enveloppe des polygones, même dans le voisinage des appuis, on serait amené à une valeur de surcharge tout à fait exagérée; le sommet de la parabole représentative serait bien au-dessus du contour des polygones, et l'inspection seule de l'épure montrerait que cette solution est inadmissible. On est donc conduit à revenir au principe pratique accepté depuis longtemps par les ingénieurs, qui indique que c'est vers le milieu de la portée et non dans le voisinage des appuis qu'il faut chercher à couvrir les polygones des moments de flexion, à l'aide de la parabole de la charge uniforme; il est d'autant plus logique d'opérer ainsi, que les différences entre les ordonnées de la parabole ainsi déterminée et celles du contour des polygones sont relativement petites, et que la pratique des constructeurs les conduit à donner près des appuis aux bandes des poutres des dimensions notablement plus fortes que ne l'indiquerait la théorie.

La charge uniforme équivalente, quant aux moments de flexion, à un train donné sera donc, pratiquement parlant, celle qui produit dans le voisinage du milieu de la portée le même moment de flexion maximum que le train; en supposant qu'on ait choisi pour chaque section la position du train la plus défavorable, et que parmi toutes les sections voisines on ait pris ensuite celle qui a fourni le maximum le plus élevé.

^{*} Traduit presque exactement d'après le mémoire du même auteur publié en 1880: Eisenbahnwesen in Frankreich, page 87 à 91 et planche V.

2. Maximum au milieu de la portée.

Le maximum maximorum des moments de flexion pour une portée et un train de surcharge donnés, ne se produit pas exactement au milieu de la portée, mais en un point qui en est trèspeu éloigné*; l'écart est d'autant moindre que la portée est plus grande et que par conséquent la répartition des essieux a moins d'influence.

Comme d'autre part pour faire les calculs de résistance servant à déterminer les dimensions des bandes, on doit tenir compte non seulement des moments de flexion provenant de la charge mobile et représentés par le contour enveloppe dont nous avons parlé plus haut, mais encore des moments provenant de la charge permanente, qui sont toujours représentés par une parabole, il en résulte que le maximum maximorum des moments pour l'ensemble des charges à considérer se rapprochera encore d'avantage du milieu de la portée. On pourra donc en pratique, admettre avec toute sécurité, que généralement et surtout pour des ponts de grandes portées, le maximum maximorum, peut être remplacé par le maximum au milieu de la portée.

3. Force médiane d'un train relativement court.

Le problème de la charge uniforme équivalente quant aux moments tel qu'il vient d'être précisé se trouve maintenant notablement simplifié et ramené à l'étude des moments au milieu de la portée. Toutefois il faudrait encore un travail considérable et pénible pour calculer les moments de flexion correspondant à chaque portée de pont et à toutes els positions du train et pour déduire ensuite des résultats ainsi obtenus le moment maximum qui fournit la valeur cherchée p de la charge uniforme équivalente par mètre de voie. Ce procédé ne donnerait d'ailleurs que des valeurs isolées de p pour certaines portées de pont, et non la courbe continue des valeurs de p considérées comme ordonnées pour la suite continue des portées croissantes considérées comme abscisses, courbe qu'il importe évidemment d'obtenir.

Le procédé de calcul expliqué ci-après ** élimine les difficultés que nous venons de mentionner ***.

Considérons d'abord le cas d'un pont de grande portée, et d'un train de longueur trèsnotablement moindre, pouvant se déplacer suffisamment sur le pont sans que des essieux d'avant ou d'arrière viennent à quitter de la portée. Désignons par:

(9)
$$\begin{cases} l = 2 \ a \ : \dots : la portée donnée du pont, \\ P_1 P_2 P_3 \dots P_n \dots les forces formant la charge mobile sur le pont, \\ a_1 a_2 a_3 \dots a_n \dots leurs distances au milieu de la portée, comptées positivement sur la gauche et sur la droite indifféremment, \\ b_1 b_2 b_3 \dots b_n \dots les distances de chacune d'elles à l'appui le plus proche, comptées de la même manière.$$

* L'exemple extrème suivant d'une locomotive à deux essieux chargés de P_1 , P_2 et écartés de m, placée à volonté sur un pont de portée l=2a, en fournira le preuve. On a sur la figure à l'endroit de l'essieu P_1 :

Moment de flexion =
$$\frac{l-x}{l} \left[x(P_1 + P_2) - mP_2 \right]$$

Ce moment dans la section où se trouve P_i est un maximum pour cette section, eu égard à toutes les positions possibles de la locomotive, en tant que $P_i > P_i$. Le maximum maximorum s'obtient immédiatement en différentiant par rapport à la variable x, ce qui donne:

$$x = a + \frac{1}{2} m \frac{P_2}{P_1 + P_2}$$
 et Mom. max. $= \frac{1}{2} \frac{P_1 + P_2}{a} \left[a - \frac{1}{2} m \frac{P_2}{P_1 + P_2} \right]^2$

Ce maximum maximorum ne diffère du moment obtenu avec x = a, que de la quantité $= \frac{1}{8a} \frac{m^2 P_2^2}{P_1 + P_2}$ Même dans le cas le plus absolument défavorable ou $P_2 = P_1$ et m = a, la différence trouvée ne serait que de $\frac{1}{16}a P_1$ ou $\frac{1}{8}$ du moment $\frac{1}{2}a P_1$ produit alors au milien de la portée. Cet exemple est du reste exceptionnel. Nous montrons plus loin (22) comment on trouve toujours assez simplement le maximum maximorum et nous prouvons en même temps qu'il se produit généralement très-près du milieu de la portée.

** Ces calculs ainsi que tous les calculs analogues, supposent que les charges mobiles reposent directement sur les maîtresses-poutres, et ne tiennent donc pas compte de la répartition des charges résultant de la présence des traverses de la voie ainsi que des poutres transversales et des longerons. L'usage pratique des ingénieurs de négliger ces influences secondaires est du reste justifié théoriquement par les propriétés connues des forces parallèles (résultantes et composantes) à la condition que l'on fasse abstraction de la continuïté des rails sur les traverses et des longerons sur les poutres transversales.

*** Ce procédé a été mis en pratique avec succès par l'auteur à partir de 1873 pour les calculs annexés aux procès verbaux d'épreuves de ponts sur les lignes nouvelles à ouvrir.

On trouve alors pour la charge p par mêtre uniformément répartie sur le total de la portée qui provoque au milieu, le même moment que le train*:

(10)
$$p = \frac{P_1 + P_2 + \dots P_n}{a} - \frac{a_1 P_1 + a_2 P_2 + \dots a_n P_n}{a^2}$$
 $p = \frac{b_1 P_1 + b_2 P_2 + \dots b_n P_n}{a^2}$, (11) $p = \frac{\sum P_n}{a} - \frac{\sum a_n P_n}{a^2}$ ou encore (12) $p = \frac{\sum b_n P_n}{a^2}$

Cette valeur de p pour une portée donnée, devient évidemment maximum pour la position du train qui rend $\sum a_n P_n$ minimum. La recherche de cette position du train sur le pont ou inversement de la position qu'occupe alors le milieu de la portée par rapport au train, se réduit par suite au problème suivant:

Un certain nombre de forces parallèles $P_1 P_2 P_3 \dots P_n$ étant données en grandeur et position dans un plan, trouver un point sur une droite normale commune, donnée dans le plan, pour lequel la somme $\sum a_n P_n$ des moments de toutes les forces pris en valeur absolue, soit minimum.

Il est aisé de reconnaître tout d'abord que le point cherché doit se trouver situé à l'intérieur du faisceau de forces données, car si l'on choisissait un point extérieur X quelconque, la somme $\sum a_n P_n$ rapportée à ce point, serait plus grande que la même somme rapportée à tout autre point X_i compris entre X et le faisceau, et pour lequel tous les moments sont moindres.

Considérons donc un point X quelconque à l'intérieur du faisceau et cherchons de quel côté il faut déplacer ce point pour que la domme $\sum a_n P_n$ qui s'y rapporte diminue encore. Désignons à cet effet par $\sum a_n' P_n'$ et $\sum a_n'' P_n''$ les sommes partielles de moments obtenus sur la droite et sur la gauche du Point X des façon que:

$$(13) \quad \ldots \quad \ldots \quad (\sum a_n P_n) = \sum a_n' P_n' + \sum a^n P_n^n.$$

Prenons maintenant par exemple sur la droite et à une très-petite distance x de X, un autre point X_1 ; la somme des moments qui s'y rapporte sera:

$$(14) \quad . \quad . \quad (\sum a_n P_n)_i = \sum (a_n^i - x) P_n^i + \sum (a_n^i + x) P_n^i = \sum (a_n P_n) - x [\sum P_n^i - \sum P_n^i].$$

On voit d'après cela qu'un déplacement vers la droite de X en X_i fera diminuer ou augmenter la somme des moments suivant que l'on a:

(15)
$$\sum P_n^i \geq \sum P_n^i$$
. On en conclut:

La somme $\sum a_n P_n$ des moments d'un faisceau de forces parallèles $P_1 P_2 \dots P_n$ rapportés à un point X quelconque situé à l'intérieur de ce faisceau, diminue lorsque ce point se déplace légèrement dans le sens du plus grand des deux groupes $(\sum P'_n$ ou bieu $\sum P''_n$) de toutes les forces qu'il sépare.

Si pour diminuer $\sum a_n P_n$ on continue à déplacer le point X dans le sens convenable, il finira par se fixer sur une des forces P_m qui divise la somme de toutes les forces du faisceau en deux parties telles (et à peu près égales pour de grandes portées) que tout déplacement nouveau laisse toujours la plus grande fraction du faisceau du côté de P_m . Cette force que nons désignerons par mforce médiane (mittlere Kraft) étant placée sur le milieu de la portée, donne le maximum cherché.

La conception très-simple de la force médiane d'un train (ou d'une portion de train sur un pont), peut être expliquée encorè à l'aide d'une construction graphique. Si l'on suppose que toutes les forces ou charges d'essieux du train soient représentées par des longueurs et portées bout à bout sur une ligne droite dans l'ordre même où elles se présentent, le milieu de la longueur totale ainsi obtenue tombera toujours sur la longueur représentative de la force médiane. Ces explications et celles qui les précédent conduisent aux deux règles générales ci-après:

 1_n^o Lorsque la portée du pont dépasse suffisamment la longueur du train de surcharge, pour que les déplacements de ce dernier à considérer n'altèrent pas $\sum P_n$, le maximum de p s'obtient en plaçant la *nforce médiane* sur le milieu de la portée.

 2°_{n} Si, comme cela se produit par exemple pour toute disposition symétrique de la charge mobile, il n'y a pas de "force médiane", c'est alors "l'inter-

Moment de flexion
$$=$$
 $\frac{a-a_n}{2a} \cdot P_n \times a = \frac{b}{2a} \cdot P_n \times a = \frac{1}{2} p a^2$

et l'effet produit par l'ensemble des forces $P_1 P_2 P_3 \dots P_n$ s'obtient évidemment en réunissant les effets produits par chacune d'elles.

^{*} Ces formules se vérifient immédiatement dans le cas d'une seule force P_n :

valle médian des forces" auquel on arrive qui doit contenir le milieu de la portée en un quelconque de ces points, pour que le moment de flexion soit le plus grand possible, ce moment restant le même tant que cette condition est satisfaite*.

4. Les diverses forces médianes d'un long train sur un pont.

Le cas qui se présente le plus souvent est celui où le train de surcharge étant plus long que le pont, ne peut le couvrir qu'avec une partie de ses véhicules.

Si l'on veut alors déplacer le train de façon que la force médiane des essieux situés sur le pont se rapproche du milieu de la portée, il arrive souvent que certains essieux quittent la travée d'un côté tandis que d'autres y entrent de l'autres côté, faisant ainsi à chaque fois varier et l'ensemble $\sum P_n$ des forces qui agissent sur le pont et la position de la force médiane à considérer à chaque instant. On remarquera toutefois que le train se déplaçant d'une manière continue dans le même sens, la disparition à l'avant ou l'apparition à l'arrière, d'un essieu en charge, ne peuvent produire l'une et l'autre qu'un déplacement subit de la force médiane vers l'arrière. On pourra donc continuer toujours à déplacer le train dans le même sens jusqu'à

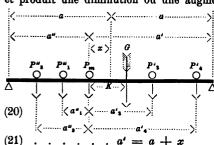
* Si au lieu de chercher le maximum au milieu du pont on le voulait trouver pour une section quelconque divisant la longueur l de la portée en deux parties inégales a' et a" détachées à droite et à gauche de cette section, ce serait la Norce médiane proportionnelle" qu'il faudrait y placer. Nous nommons ainsi une force P_m telle que le léger déplacement considéré ci-dessus laisserait toujours du côté de P_m la partie du faisceau qui est proportionnellement la plus grande: Cette nouvelle conception et la règle qui s'y rapporte, ressortent du calcul suivant analogue à celui du texte. On trouve:

$$(17) \ldots p = \frac{\sum P_n}{a} - \frac{1}{a} \left[\frac{\sum a_n' P_n'}{a'} + \frac{\sum a_n'' P_n''}{a''} \right]$$

Le maximum de p exige le minimum du facteur entre parenthèses. Un déplacement de l'origine X des moments, d'une quantité très-petite x vers le point X_1 situé à droite, donne pour cette nouvelle origine

$$(18) \quad \cdot \quad \left(\frac{\sum a_n' P_n'}{a'} + \frac{\sum a_n'' P_n''}{a''}\right)_i = \left(\frac{\sum a_n' P_n'}{a'} + \frac{\sum a_n'' P_n''}{a''}\right) - x\left(\frac{\sum P_n'}{a'} - \frac{\sum P_n''}{a''}\right)$$

et produit une diminution ou une augmentation du facteur en question, suivant que:



$$(19) \ldots \ldots \ldots \frac{\sum P'_n}{a'} \gtrsim \frac{\sum P''_n}{a''}$$

On en tire comme dans le texte la notion de la "force médiane proportionnelle" qu'il faut placer sur la section pour obtenir le maximum.

Ces considérations conduisent aussi directement au maximum maximorum théorique dans le cas le plus général (voir l'exemple 8 déjà cité). Soit G le centre de gravité (20) de toutes les forces de ΣP_n et K sa distance à la force P_m , soit enfin x la distance de cette dernière au milieu de la portée; on a:

$$\ldots \ldots a' = a + x \qquad a'' = a - x \qquad \sum a'_n P'_n - \sum a'_n P'_n = K \sum P_n$$

La substitution dans l'équation (16) donne après réduction:

(22)
$$M = \frac{a^2 + Kx - x^2}{2a} \sum P_n - \frac{1}{2} \left[\sum a'_n P'_n + \sum a''_n P'_n \right] \text{ et } \frac{dM}{dx} = \frac{1}{a} \left(\frac{K}{2} - x \right) \sum P_n$$

Le maximum obtenu sur une section donnée en y plaçant la force médiane proportionnelle, devient par conséquent un maximum maximorum, eu égard à toutes les sections, lorsqu'on a en même temps x = K:2 ou en d'autres termes lorsque le centre de gravité G et la médiane proportionnelle P_m du train se trouvent de part et d'autre et à égale distance du milieu de la portée du proportionnelle P_m du train se trouvent de part et d'autre et à égale distance du milieu de la portée du pont. D'après cette règle fort simple et connue d'ailleurs depuis longtemps, on voit que lorsqu'on aura obtenu le maximum au milieu du pont, à l'aide de la méthode indiquée dans le texte, il suffira généralement d'un très-léger déplacement pour avoir le maximerum, car, d'après la composition usuelle des trains, G et P_m sont presque toujours deux forces tiès-voisines l'une de l'autre, et P_m déterminée comme force médiane pour le milieu, ne cesse pas de rester médiane proportionnelle pour les points voisins.

Pour une section quelconque divisant la portée l'en deux parties inégales a' et a'' la nforce médiane proportionnelle" à placer sur la section s'obtiendrait d'une manière simple, en divisant la longueur totale obtenue à l'aide des forces placées bout à bout, dans le rapport a': a". Si, dans cette construction (ou celle du texte), le point de divisant la tomber exactement sur un point formant le bout commun de deux forces, c'est alors l'intervalle compris entre les essieux correspondants du train, et que nous nommerons "intervalle médian proportionnel" qui doit se trouver à cheval sur la section du pont considérée, avec un point quelconque de sa longueur, pour que l'on y obtienne le plus grand moment possible.

Si le pont avait à supporter non des essieux chargés mais une surcharge continue (uniforme ou non) la "force médiane" ou "médiane proportionnelle" devrait être remplacée par une ligne verticale divisant la surcharge en parties égales ou proportionnelles à a' et a"... etc.

ce que les conditions indiquées plus haut se trouvent réalisées et alors p qui est resté constamment croissant, aura atteint une valeur maximum*.

Si maintenant on continue à déplacer le train toujours dans le même sens, et avec lui la force médiane qu'il produit à chaque instant, cette force ayant alors déjà dépassé le milieu du pont s'en éloigne de nouveau et p diminue. Le mouvement continuant, les essieux, disparaissant à l'avant ou apparaissant à l'arrière, font subir à la force médiane une série de ressauts vers l'arrière, entre lesquels cette force possède un mouvement continu vers l'avant qui fait décroître p d'une manière continue. Il en sera ainsi jusqu'à ce que l'un des ressauts rejette la force médiane à l'arrière du milieu du pont, ce qui signifie qu'alors p à atteint un minimum, et ainsi de suite.

Nous pouvons maintenant nous représenter d'une manière générale comment p doit varier lorsqu'on fait passer sur un pont donné un train quelconque de longueur aussi grande que l'on voudra. Dès que le premier essieu apparaît sur le pont, la force médiane s'avance avec lui vers le milieu de la portée et p croit à partir de zéro. L'apparition de chaque essieu suivant peut faire subir à la force médiane un ressaut vers l'arrière; mais malgré ces reculs successifs, cette force, finit par atteindre le milieu de la portée et alors p est maximum. Les essieux les plus chargés de la locomotive en s'éloignant du milieu du pont entraînent avec eux la force médiane; celle-ci faisant diminuer p sans cesse, malgré ses sauts rétrogrades, chemine vers l'avant jusqu'à ce que la locomotive ait quitté le pont.

Si maintenant de nouveaux essieux lourds (une autre locomotive) apparaissent vers l'arrière, il en résultera des ressauts plus intenses qui rejetteront la force médiane derrière le milieu du pont **, et rendront alors p minimum. Mais ces essieux, en s'avançant sur le pont, entraîneront avec eux la force médiane et la rapprocheront du milieu en faisant croître p de nouveau et ainsi de suite....

Si donc le train de surcharge est suffisamment long et formé de locomotives ou de véhicules lourds non contigus, p pourra passer par une série de maxima et de minima, et finira en suite par décroître jusqu'à zéro lorsque le train quittera entièrement le pont. A ce moment la force médiane après avoir franchi une dernière fois le milieu de la portée s'approchera de l'appui d'avant, et l'atteindra en même temps que le dernier essieu du train ***. Le problème de la charge uniforme p par mètre de voie, équivalente quant aux moments de flexion, à un train pour une portée de pont donnée se réduit donc à ce qui suit:

1º Recherche des essieux du train qui pour la portée donnée, peuvent constituer une force médiane.

2º Calcul des valeurs de p obtenues en plaçant successivement chacun des essieux trouvés sur le milieu du pont, et choix de la plus grande de ces valeurst.

Le calcul des valeurs de p s'effectue facilement à l'aide des formules (11) et (12); la première est préférable lorsqu'il s'agit d'un grand nombre des portées, la seconde fournit la solution la plus simple dans le cas d'un calcul isolé. Quant à la recherche des essieux pouvant constituer une force médiane, il serait toujours possible de la faire à l'aide de la construction graphique que nous avons indiquée au Nº 3. Toutefois comme dans la plupart de trains en service

** Le cas où la force médiane ressaute en une seule fois de l'appui d'avant à l'appui d'arrière, c. a. d. d'une longueur égale à la portée, se produit lorsque deux essieux viennent à passer sur un petit

pont dont la portée est égale à leur écartement.

*** Cette discussion n'exclue pas le cas où au lieu d'une force médiane on aurait un intervalle médian de forces à considérer et à déplacer dans le sens du mouvement jusqu'à ce qu'il soit à cheval sur le milieu de la portée, p conservant alors un certain temps la plus grande valeur cherchée. Même un ressaut rétrograde d'un pareil intervalle médian est possible (p. e. une locomotive à 4 essieux de 12' avec écartements de 1 m 2 passant sur un pont de 2 m 40 de portée). Ces intervalles médians n'entrent parfois

en fonction que pour une partie de leur longueur...etc.
† Toute la discussion du texte concernant les variations de p quant aux moments sur le milieu du pont et la force médiane (ou l'intervalle médian) à amener sur ce point, peut être généralisée très-facilement pour le cas d'une section de pont quelconque et de la force médiane proportionnelle (ou de l'intervalle médian proportionnel) qu'il faudrait y faire parvenir. On y aurait évidemment à constater des déplacements vers l'avant et ressauts vers l'arrière tout à fait analogues à ceux mentionnés dans le texte pour le milieu du pont.

Digitized by Google

^{*} Chaque disparition ou apparition d'un essieu P_n occasionne un changement subit et de la somme ΣP_n et de la force médiane; mais malgré cette discontinuité p varie d'une manière continue, car la partie de p qui dépend de P_n et qui est $\frac{P_n}{a} - \frac{a_n P_n}{a^2}$ devient nulle au moment de la disparition ou apparition de P_n . Par contre la derivée de p prise par rapport aux abscisses du déplacement, subit un changement brusque de valeur qui est $= \frac{1}{7} P_n$; a^2 .

ainsi que dans les trains types choisis pour les calculs préparatoires de l'ordonnance, il n'y a qu'un petit nombre d'essieux de cette espèce à choisir, et, comme pour tous les calculs cités plus loin les écartements et charges d'essieux sont toujours des nombres arrondis très-simples, on a trouvé plus commode de se servir d'un procédé numérique spécial, qui indique ces essieux tout en les utilisant en même temps et que nous allons exposer.

5. Courbe enveloppe des plus grandes charges équivalentes p quant aux moments au milieu du pont.

Dans la pratique il ne peut y avoir doute que sur le choix de 3 ou 4 essieux, pouvant donner une force médiane; on dressera à l'avance pour chacun de ces essieux un barême des valeurs de $\sum P_n$ et $\sum a_n P_n$ que l'on obtient* en supposant que cet essieu reste placé au milieu de la portée, et que cette dernière croisse de part et d'autre simultanément, depuis zéro jusqu'à une valeur aussi grande que l'on voudra. Les \sum ne varient dans ces conditions que chaque fois qu'un essieu nouveau apparaissant d'un côté ou de l'autre sur la portée, vient ajouter sa part aux \sum déjà calculés précédemment. A l'aide du barême et de la formule (12)

(23)
$$p = \frac{\sum P_n}{a} - \frac{\sum a_n P_n}{a^2} = \frac{1}{a} \left[\sum P_n - \frac{\sum a_n P_n}{a} \right]$$

on pourra en suite obtenir p, pour une valeur quelconque de la portée $l=2\,a$ moyennant deux divisions seulement, pour lesquelles on utilisera les Σ qui dans le barême correspondent à la valeur la plus voisine de a_n telle que

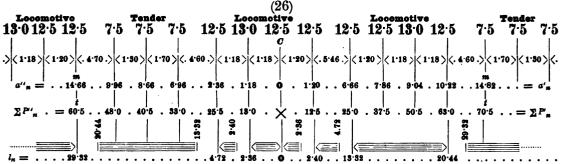
(24)
$$a_n = a$$
 . . . soit immédiatement inférieur à a .

On obtient de cette façon la courbe continue des valeurs de p pour toutes les portées prises comme abscisses, et pour l'essieu considéré comme restant au milieu de la portée. La courbe construite présente une série de points singuliers pour toutes les abscisses $a = a_n$ où par suite de l'apparition d'un nouvel essieu, la loi de formation change. Entre deux points singuliers la courbure est généralement convexe vers le haut et l'on obtient la tangente en différentiant l'équation (23)

(25) . . .
$$\frac{dp}{dl} = \left[-\frac{\sum P_n}{a^2} + 2 \frac{\sum a_n P_n}{a^3} \right] \frac{da}{dl} = -\frac{1}{a^2} \left[\frac{1}{2} \sum P_n - \frac{\sum a_n P_n}{a} \right]$$

On pourra donc tracer cette courbe aussi exactement que l'on voudra; il va sans dire toutefois qu'il n'y a lieu de prolongeur le barême des Σ et la courbe des charges p que pour des abscisses a pour lesquelles l'essieu considéré donne encore une force médiane car pour les autres abscisses c'est forcément un autre essieu qui doit occuper le milieu de la portée.

Pour mieux faire comprendre le procédé employe dans nos calculs au sujet de la dinstinction à faire entre les essieux les plus chargés, nous l'appliquons ci-après à l'exemple du train-Semmering** qui eu égard à ses écartements d'essieux est mieux approprié à une démonstration que les trainstypes de composition trop simple, considérés par l'ordonnance. Le croquis schematique du train-Semmering, pour l'essieu C supposé sur le milieu du pont (avec mètres et tonnes) est le suivant:



La troisième ligne contient les distances a_n^{ι} a_n^{ι} de l'origine C aux essieux situés à droite et à gauche, et dans la quatrième ligne on a inscrit les Sommes $\sum P_n^{\iota}$ et $\sum P_n^{\iota}$ qui s'y rapportent en ne comptant évidemment ni d'un côté ni de l'autre l'essieu $C = 12^{\iota}5$ qui se trouve sur l'origine. Ces chiffres font voir immédiatement si, pour une portée donnée, l'essieu C constitue ou non, une "force médiane":

^{*} par voie de simple addition principalement, comme on le verra ci-après.

^{**} On sait que sur la ligne du Semmering où les déclivités atteignent plus de 25 *** par mètre, les trains sont remorqués par des machines exceptionnellement lourdes, qui constituaient pendant longtemps en Autriche le type le plus défavorable à considérer en matière de ponts.

Pour $l=2a=12^m$ par ex. on a $\Sigma P_n^u=25.5>12.5=\Sigma P_n^u$ et même en ajoutant C = 125 sur la droite, l'inégalité subsisterait encore; donc l'essieu C n'est pas "force médiane" pour $l = 2a = 12^m$.

Pour $l=2a=20^m$ au contraire, on a $\Sigma P_n^u=48.0<50.5=\Sigma P_n^t$ et l'addition de C=12.5 renverse l'inégalité; donc l'essieu C constitue sûrement une force médiane pour la portée de l=2a=20.

En faisant croître la portée d'une manière continue à partir de zéro, la méthode que nous venons d'indiquer permet de reconnaître entre quelles limites de portée l'essieu C constitue une force médiane, et on trouve que cela aura lieu entre l=0 et l=2*36, l=2*40 et $l = 4 \, \text{m} \, 72$, $l = 13 \, \text{m} \, 32$ et $l = 20 \, \text{m} \, 44$, $l = 29 \, \text{m} \, 32$ et ainsi de suite. Ces résultats ont été mis en évidence dans les deux dernières lignes de la figure (26); on a pour plus de clarté, indiqué les portées limites en nombres placées debout sur celui des deux côtés ou l'appui du pont se trouve alors situé entre deux essieux (le nouvel essieu apparaissant du côté opposé).

Dans les tableaux de calculs réunis plus loin à l'appui des charges prescrites par l'échelle a du § 3 de l'ordonnance autrichienne, on n'a inscrit sur la figure placée en tête que la partie numérique des indications (26) que nous venons d'expliquer*. Une colonne spéciale intitulée "maximum" montre sur le tableau même, entre quelles limites de portée l'essieu considéré reste une , force médiane ".

Il va de soi que, dans le barême de chaque essieu, on ne calculera les valeurs de p que pour des régions dans les quelles l'essieu reste "force médiane", et qu'on aura à comparer ensuite les valeurs ainsi obtenues pour différents essieux et pour une même portée. En réunissant ainsi les résultats numériques trouvés ou les arcs de courbe qui les représentent **, on pourra finalement former le contour enveloppe cherché des courbes représentant les plus grandes valeurs p de la charge uniforme équivalente quant aux moments vers le milieu de la portée.

6. Courbes enveloppe des plus grandes charges p équivalentes quant aux moments sur une partie latérale de la portée.

Les procédés que nous venons d'exposer pour le milieu de la portée peuvent facilement être étendus au cas plus général où l'on aurait à considérer des sections de pont divisant la portée dans un rapport quelconque donnée. Les deux parties inégales de la portée l=2a étant alors a' (à droite) et a'' (à gauche) on aura (17):

(27) .
$$p = \frac{1}{a} \left[\sum P_n - \left(\frac{\sum a_n' P_n'}{a'} + \frac{\sum a_n'' P_n''}{a''} \right) \right]$$
 avec $a' + a'' = l$. En prenant maintenant:

(28) . .
$$a' = \frac{1}{m} a''$$
 où m est constant, la formule ci-dessus (27) devient en y introduisant m

(29)
$$p = \frac{1}{a} \left[\sum P_n - \frac{m+1}{2m} \frac{1}{a} \left(m \sum a'_n P'_n + \sum a''_n P''_n \right) \right]$$

Si l'on admet comme précédemment qu'un même essieu reste placé sur la section de pont considérée, pendant que la portée croît des deux côtés simultanément tout en respectant la loi (28), la courbe ** des valeurs de p pourra s'obtenir aussi à l'aide d'un barême calculé à l'avance pour les sommes $\sum P_n$ et $(m \sum a_n^i P_n^i + \sum a_n^{ii} P_n^{ii})$ presque aussi facilement *** que s'il s'agissait du milieu de la portée pour le quel m=1.

On aura en suite à examiner entre quelles limites de portée dans le barême des $oldsymbol{\Sigma}$ ou dans la courbe de p, l'essieu placé sur la section considérée, constitue une "force médiane proportionnelle"; ce calcul pourra se faire d'une manière commode à l'aide du procédé numérique indiqué (26), en ayant soin d'inscrire sur la droite les valeurs $m a'_n$ et $m \sum P'_n$ (au lieu des valeurs a'_n et $\sum P'_n$ employées précédemment). On observera d'ailleurs que pour examiner si les inégalités $\sum P_n^u \gtrsim m \sum P_n^t$ se maintiennent ou se renversent, il faut toujours ajouter la charge originaire C en la multipliant sur la droite par le coefficient m et sur la gauche par le coefficient 1.

^{*} Ces indications pouvant être utilisées pour le calcul ou le contrôle des sommes ΣP_n , et $\Sigma a_n P_n$.

^{**} Avec p comme ordonnée et l comme abscisse.

^{***} On trouvera à cet effet par différentiation pour la tangente: $\frac{dp}{dl} = -\frac{1}{a^2} \left[\frac{1}{2} \sum P_n - \left(\frac{\sum a_n'}{a'} \frac{P_n'}{a'} + \frac{\sum a_n''}{a''} \frac{P_n''}{a''} \right) \right] = -\frac{1}{a^2} \left[\frac{1}{2} \sum P_n - \frac{m+1}{2m} \frac{1}{a} \left(m \sum a_n'' P_n'' + \sum a_n'' P_n'' \right) \right]$ où les mêmes sommes Σ déjà mentionnées dans le texte apparaissent seules

Remarquons maintenant que, dans la pratique des constructions, on est toujours conduit à mettre dans les bandes près des appuis un excès de métal, car leur section ne peut décroître jusqu'à devenir nulle sur l'appui, comme l'indiquerait la théorie. Il en résulte que la question des charges uniformes équivalentes quant aux moments n'a d'importance pratique que pour des sections placées à une distance suffisante de l'appui le plus voisin. Il y a d'autre part grand intérêt à choisir ces sections le plus loin possible du milieu de la portée, afin que les différences qui en résultent pour les charges équivalentes p ressortent le mieux possible de cette comparaison.

En considérant les poutres à triangles ou treillis les plus usuelles ayant de 9 à 11 mailles simples, et remarquant que la première (souvent les deux premières) maille ne peut pratiquement parlant faire l'objet d'une discussion quant aux moments de flexion, on reconnaît que les sections les plus intéressantes à examiner sont celles qui se trouvent au $\frac{1}{6}$ de la portée ou qui divisent cette dernière dans le rapport de m=5. La formule (29) devient alors:

(31)
$$p = \frac{1}{a} \left[\sum P_n - \frac{6}{10} \frac{1}{a} \left(5 \sum a'_n P'_n + \sum a''_n P''_n \right) \right]$$

En appliquant cette formule à chacun des 3 ou 4 essieux de locomotive pour toutes les portées pour lesquelles il constitue une force médiane proportionnelle, on obtiendra le contour enveloppe des plus grandes valeurs de la charge uniforme p équivalente quant aux moments provoqués vers le $^1/_6$ de la portée. Ces recherches faites avec des trains entièrements différents ont conduit à quelques résultats intéressants; ce sont les suivants:

- 1. Les charges p calculées pour un train donné et pour le $^{1}/_{6}$ de la portée surpassent généralement celles qui sont calculées pour le milieu de la portée.
- 2. Pour des portées inférieures a 5^m la manière usuelle de construire les poutres à âme pleine dispense de toute recherche relative aux bandes vers le $^1/_6$ de la portée, et pour des portées supérieures à 50^m de pareilles recherches sont superflues également, car les charges p obtenues alors pour le $^1/_6$ de la portée surpassent de moins $1^0/_0$ celles qui sont obtenues pour le milieu de la portée.
- s. Les différences en plus pour le ¹/₆ de la portée n'acquièrent généralement une certaine importance que pour des portées comprises entre des limites assez restreintes. Pour les trains types considérés par l'ordonnance ces différences ne dépassent 6°/₀ que pour des portées de 12^m à 30^m sur les lignes d'intérêt général, de 10^m à 25^m sur les lignes d'intérêt local avec charges réduites de 20°/₀ et de 8^m à 20^m sur les lignes d'intérêt local avec charges réduites de 40°/_a.
- 4. Pour ces trois genres de lignes on trouve que les plus grandes différences se rapportent aux portées de 17^m, 13^m et 11^m environ, et ne dépassent pas 18°/₀. On a cherché à tenir compte autant que possible de ces anomalies.

XVII. Recherche de la charge équivalente quant aux efforts tranchants.

1. Trains de surcharge à considérer.

Nous avons déjà exposé, au commencement du numéro XVI, que, pour produire les plus grands moments de flexion avec un train composé de véhicules donnés, il faut disposer ces véhicules de façon à concentrer le plus possible les essieux les plus lourds vers le milieu du train.

Si l'on veut au contraire composer le train de façon à obtenir en général les plus grands efforts tranchants, il faudra concentrer les essieux vers la tête du train, qui comme on sait doit se trouver au droit de la section où l'on cherche le plus grand effort tranchant. La définition même des efforts tranchants fait reconnaître l'exactitude de ce principe de surcharge pour les ponts les plus répandus qui sont construits avec poutres reposant librement sur deux appuis; ce sont aussi ces ponts que nous avons spécialement en vue, dans les calculs qui suivront. Pour d'autres constructions comme les ponts à poutres continues, les ponts en arc etc., il est pour le moins plausible d'admettre que le train de surcharge devra être formé de la même manière.

En supposant comme précédemment que le train de surcharge se compose de trois locomotives avec leurs tenders et des wagons nécessaires, nous appellerons "train fléchissant" le train composé comme il est expliqué au N° XVI: l en vue des plus grands moments de flexion (calcul des bandes). Nous appellerons "train tranchant" le train formé en vue des plus grands efforts tranchants (calcul des croisillons) et ayant en tête les trois locomotives orientées de la même manière (voir le détail au N° XXI).

On a admis jusqu'ici que le "train tranchant" suffit* pour le calcul des croisillons pourvu que sa tête se trouve placée au-dessus de la section où l'on vent estimer l'effort tranchant. Cela est inexact car, pour des portées de moyenne grandeur, le "train fléchissant" dont on suppose avoir séparé la partie de droite (wagons avec un tender**) produit des efforts tranchants dépassant de 6% ceux que produirait le "train tranchant" dans les mêmes conditions, ainsi que cela ressort des tableaux de calculs qui suivront.

On a tenu compte de ce surplus de rigueur résultant du choix alternatif du train tranchant ou train fléchissant, pour tous les calculs qui ont servi de base aux prescriptions autrichiennes.

2. L'enveloppe des polygones des efforts tranchants doit être cherchée près d'un appui.

On avait l'habitude jusqu'ici d'admettre pour les calculs de résistance *** concernant les croisillons, toujours une seule et même surcharge par mètre ne dépendant que de la portée du pont, et cette façon de procéder était d'un usage si fréquent jusqu'à la publication de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887 que nous devons tout d'abord la discuter.

Supposons que l'on place l'un ou l'autre des deux trains de surcharge (tranchant ou fléchissant) de telle façon que l'essieu de tête sur la droite se trouve au droit de la section considérée; la partie de droite du pont sera alors non chargée, et l'on aura le plus grand effort tranchant possible.

Si l'on prend ainsi sur un pont donné, pour chaque section, le plus grand effort tranchant V_x produit par le plus désavantageux des deux trains, et si l'on trace la courbe représentative de ces efforts \dagger on obtient une ligne enveloppe qui part de zéro sur l'appui de gauche, monte avec une pente croissante et atteint sur l'appui de droite sa plus grande valeur. C'est ce contour représentant le plus grand effort tranchant sur chaque section qu'il s'agit de couvrir maintenant avec la parabole connue \dagger résultant de l'hypothèse d'une charge uniforme.

On remarquera toutefois en s'occupant de ces recherches que le contour enveloppe des efforts tranchants obtenus avec le train, a une courbure moins prononcée près de l'appui de gauche, et plus prononcée près de l'appui de droite, tandis que c'est l'inverse qui a lieu pour la parabole.

Par suite si l'on choisissait une charge p' par mètre suffisamment grande pourque la parabole qui en dérive couvre complètement le contour enveloppe des plus grands efforts tranchants, même dans le voisinage de l'appui de gauche, la même parabole s'élèverait près de l'appui de droite bien au-dessus du contour des efforts tranchants et cette charge serait tout à fait inacceptable pour le calcul des croisillons dans cette partie du pont.

C'est donc près de l'appui de droite c. a. d. là où les efforts tranchants produits par le train ont leur plus grande valeur, qu'il faut chercher à couvrir ces efforts avec la parabole provenant de la charge p' par mètre à déterminer. Ce principe est en pratique d'autant mieux fondé que la partie du sommet de la parabole n'a aucune importance, parce que les croisillons dits "à effet contraire" (Gegenstreben) ne s'étendent que sur une région médiane du pont qui n'atteint jamais le voisinage d'un appui†††, et parce que dans toute cette région on est toujours forcé pour satisfaire aux exigences de la construction elle-même de donner aux croisillons des sections plus fortes que ne l'indiquerait la théorie. Les différences qui résultent de l'emploi de la parabole déterminée comme il vient d'être expliqué, n'ont donc pas bien grande importance pour les constructeurs; elles sont du reste éliminées dans l'ordonnance autrichienne.

La charge uniforme p' par mètre de voie, équivalente au train quant aux efforts tranchants, pourra, d'après ce qui précède, être déterminée approximativement, suivant l'usage établi, en cherchant la valeur de p' qui donne la même réaction d'appui (appui de droite dans les calculs et tableaux qui suivent) que le train composé et placé de la manière la plus désavantageuse.

^{*} Ceci se trouve même affirmé explicitement dans le texte de la circulaire russe de 1884.

Pour les efforts tranchants dans le voisinage des appuis (appui de droite) cette séparation n'est même pas nécessaire, car alors la partie du train qui serait à séparer se trouve au-dessus de la culée et du remblai.

Dans les calculs graphiques (polygone funiculaire) on opérait plus exactement. (No XLVIII.)

[†] Avec V_x comme ordonnée rapportée à l'abscisse de la section; c'est du reste un contour polygonal.

^{††} C'est-à-dire avec la parabole $y = \frac{p'}{2l} x^2$ dans laquelle l'abscisse x de la section est comptée à partir de l'appui de gauche, la charge p' étant supposée appliquée depuis cet appui jusqu'à la section.

^{†††} Une seule exception concernerait les poutres bow-string entièrement paraboliques (de hauteur nulle sur les appuis) où les croisillons dits à effet contraire s'étendent sur toute la portée. Ces constructions sont du reste abandonnées depuis longtemps.

3. Formule de la charge uniforme équivalente quant à la réaction d'appui et courbe enveloppe.

Nous désignons dans les calculs et tableaux qui suivent par:

$$\begin{cases} p' & \dots & \dots & \text{la charge uniforme \'equivalente cherch\'ee par m\`etre de voie,} \\ l & \dots & \dots & \text{la port\'ee du pont,} \\ P_1 & P_2 & \dots & P_n & \dots & \text{les charges en action sur le pont,} \\ l_1 & l_2 & \dots & l_n & \dots & \text{leurs distances respectives \`a l'appui de droite.} \\ \end{aligned}$$
 On trouve alors par les methodes ordinaires*:

(33) . .
$$p' = \frac{2}{l} \left(\sum P_n - \frac{\sum l_n P_n}{l} \right)$$
 et (35) . . $\frac{dp'}{dl} = -\frac{2}{l^2} \left(\sum P_n - \frac{\sum l_n P_n}{l} \right)$

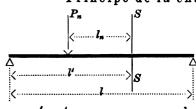
Cette formule a une grande analogie avec la formule (23) établie pour les moments de flexion et peut être utilisée de la même manière, tant pour la courbe que pour la tangente.

Si l'on suppose que l'essieu d'avant d'un train de surcharge déterminé reste placé sur l'appui de droite du pont, et que la portée l croisse d'une manière continue, alors les Sommes $\sum P_n$ et $\sum l_n P_n$ ne varieront qu'à chaque fois qu'un nouvel essieu apparaîtra sur la portée croissante. On pourra donc dresser à l'avance un barême des valeurs de ces sommes pour les portées correspondantes **, et ce barême permettra ensuite d'obtenir de suite p' et sa dérivée au moyen des formules (33) et (35) pour une portée l quelconque en effectuant deux divisions seulement, car on utilisera les Σ qui dans le barême correspondent à la valeur immédiatement inférieure $l_n \ge l$.

Le contour des valeurs de p'obtenu*** en réunissant toutes les valeurs de p'ainsi trouvées, soit avec le "train tranchant" soit avec le "train fléchissant" (suivant la portée) sera le contour-enveloppe cherché, donnant graphiquement les plus grandes valeurs de la charge par mètre équivalente quant à l'effort tranchant sur un appui, valeurs que l'on pent obtenir aussi numériquement à l'aide de la formule (33).

Tous les calculs concernant les efforts tranchants et qui ont servi de base aux prescriptions de l'ordonnance autrichienne, ont été effectués à l'aide des procédés indiqués ci-dessus; nous allons faire voir que les résultats obtenus sont applicables pour les efforts tranchants provoqués sur une section quelconque du pont, conformément au principe des longueurs surchargées.

4. Charge équivalente quant à l'effort tranchant sur une section quelconque. Principe de la charge fixée suivant la longueur surchargée.



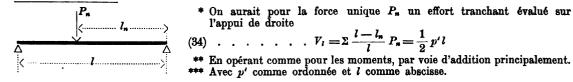
Considérons une section quelconque SS du pont; supposons un des deux trains de surcharge mentionnés précédemment, placé de façon que le premier essieu se trouve au-dessus de la section considérée et laisse la partie de droite non chargée, de manière que l'effort tranchant en SS soit maximum. Désignons par:

$$(36) \begin{cases} p' & \dots & \text{la charge uniforme par mètre cherchée équivalente en } SS; \\ l & \dots & \text{la portée du pont que l'on considère}; \\ l' & \dots & \text{la partie de cette portée à gauche de } SS; \\ P_1 P_2 & \dots P_n & \text{les diverses charges d'essieux agissant à gauche de } SS; \\ l_1 l_2 & \dots l_n & \text{leurs distances respectives à la section } SS; \\ V_{l'} & \dots & \text{l'effort tranchant produit sur la section. On trouve alors:} \end{cases}$$

(37) ...
$$V_{l'} = \sum \frac{l'-l_{n}}{l} P_{n} = \frac{1}{2} \frac{p' l'^{2}}{l} ... p' = \frac{2}{l'} \left(\sum P_{n} - \frac{\sum l_{n} P_{n}}{l'} \right)$$

Le dénominateur l a disparu et la formule ainsi obtenue, donnant p' pour la section quelconque SSne diffère de la formule analogue (33) donnant p' sur l'appui de droite, qu'en ce que l' est venu remplacer ici la portée l. La formule (33) ne représente donc qu'un cas particulier de la formule (37) pour lequel l' = l et l'on reconnaît plus généralement que:

La charge uniforme p' par mètre équivalente à un train donné, quant à l'effort tranchant sur une section SS d'un pont de portée quelconque, ne



* On aurait pour la force unique P, un effort tranchant évalué sur

dépend que de la longueur l'surchargée*, comprise entre la section et l'un ou l'autre des appuis suivant le sens de l'effort cherché. Ce principe général justifie sans autres commentaires les titres de l'échelle b du § 3 de l'ordonnance autrichienne **.

Inversement la valeur de p' calculée pour une section intermédiaire quelconque d'un pont, située à une distance l' de l'appui du côté du quel arrive la charge, devra être exactement égale à la valeur de p' calculée pour un appui d'un pont de portée l'. Il suffisait d'après cela, de calculer les charges destinées à l'échelle b de l'ordonnance, en ne considérant que l'effort tranchant maximum obtenu sur un appui pour toutes les portées, quitte à prescrire ensuite ces valeurs de p' d'après le nouveau principe des longueurs surchargées.

Pour le calcul des efforts tranchants dans chaque pont en particulier, d'après la formule:

$$V_{l'} = \frac{1}{l} \cdot \frac{p' \, l'^2}{2} = \frac{p'}{2 \, l} \cdot l'^2$$

le nouveau principe adopté en Autriche offre encore l'avantage de simplifier les calculs. pourra en effet dresser une fois pour toutes, une table des moments tournants \frac{1}{2} p' l' 2 pour toutes les longueurs l'en général. Pour obtenir les efforts tranchants dans un pont donné, il suffira de diviser par la portée du pont les valeurs des moments donnés par cette table.

XVIII. Véhicules et trains types de surcharge considérés par l'ordonnance autrichienne et leurs effets sur les ponts.

On arrive fréquemment dans l'exploitation des chemins de fer à remorquer un train à l'aide de deux locomotives. Sur les lignes de montagne, où comme l'on sait circulent les machines les plus lourdes, il est même d'usage de mettre à la suite l'une de l'autre deux locomotives du type le plus lourd. Ce système de traction est aussi employé sur les lignes à faible pente, mais avec des machines moins lourdes.

On devra donc, pour le calcul des ponts compter dans tous les cas sur la présence de deux locomotives placées à la suite l'une de l'autre comme sur une charge mobile tout à fait courante. Les ingénieurs des services de la traction et de l'exploitation affirment d'autre part qu'il n'y a pas lieu de considérer dans le service ordinaire des trains remorqués par trois locomotives.

Exceptionnellement il pourra arriver qu'en outre des deux machines motrices le train contienne une troisième locomotive remorquée à froid, ou bien encore qu'un train remorqué par deux locomotives en feu ayant subi quelque avarie se rencontre avec une troisième locomotive qui vient à son secours. Dans des cas semblables trois locomotives se trouveront momentanément placées à la suite l'une de l'autre.

Pour ces motifs les ingénieurs des ponts métalliques en Autriche et en Allemagne ont pris depuis longtemps l'habitude de considérer un ensemble de trois locomotives concentrées dans un train de surcharge sur un pont, comme constituant le cas de charge mobile le plus défavorable, que l'on doive encore faire entrer dans les calculs de résistance.

Les locomotives les plus lourdes c. a. d. les plus défavorables au point de vue de la surcharge des ponts, sont les machines à marchandises à quatre essieux couplés, ces essieux étant très-chargés et peu écartés. On a dû en conséquence considérer d'abord un train-type de surcharge composé de trois locomotives de cette espèce avec leurs tenders et des wagons chargés

$$V = \frac{Pl'}{2l}$$
 et $V_i = \frac{P_i l'}{2l_i}$, on en conclut évidemment $P = P_i$ et $\frac{P}{l'} = \frac{P_i}{l'} = p'$

^{*} La formule donnera par exemple une seule et même valeur de p' pour calculer l'effort tranchant au milieu d'un pont de 40^m ou sur l'appui d'un pont de 20^m de portée.

** Déjà avant 1870 on disposait de la solution très-élégante connue pour déterminer graphiquement

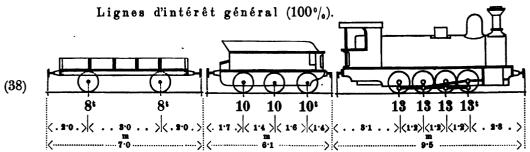
les efforts tranchants sur toutes les sections d'un pont, à l'aide du polygone funiculaire, que l'on obtient directement avec les écartements et charges des essieux du train. La possibilité de se servir d'un seul et même polygone ainsi construit, pour trouver les efforts tranchants des ponts de toute portée, équivant en réalité au principe de la "longueur surchargée" démontré dans le texte.

On a en effet entre les efforts tranchants V et V_1 correspondant (pour une même longueur surchargée) aux portées l et l_1 d'après le principe du polygone funiculaire unique (voir notre No XLVIII):

Si d'autre part P et P_1 désignent les résultantes des surcharges équivalentes dans les deux cas, on peut écrire directement pour la même longueur surchargée l':

Ce principe n'est donc nullement nouveau, mais son application sous la forme de l'échelle b du § 3 de l'ordonnance autrichienne, constitue une innovation importante.

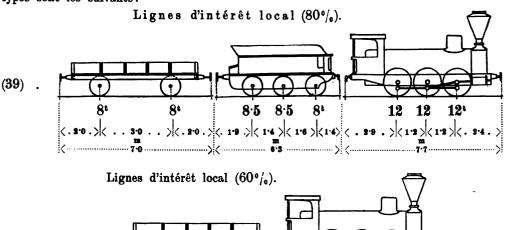
en nombre suffisant. On se décida à prendre à cet effet les types de locomotive, tender et wagon indiqués ci-après (38) qui déjà depuis quelque temps en Autriche servaient de base aux calculs de résistance. Les moments fléchissants et efforts tranchants qu'ils produisent sur les ponts sont, sauf de rares exceptions, toujours supérieurs à ceux qu'y provoquent les autres véhicules analogues* du service courant, et pour cette raison ils ont pu servir également au calcul des poutres transversales et des longerons.

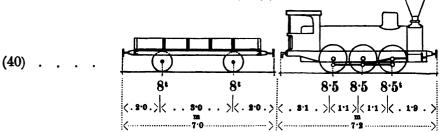


Les moments de fiexion et efforts tranchants produits par le "train-type normal" (fléchissant ou tranchant) composé avec ces véhicules sont donnés dans les tableaux de calculs N° XIX à XXII. On avait d'abord décidé en principe que les charges équivalentes qui en résultent seraient prescrites pour tous les ponts à construire sur les lignes d'intérêt général sans distinction.

En outre des conditions qui viennent d'être indiquées, on a admis qu'un train remorqué par deux locomotives du type Arlberg**, et composé des tenders et wagons déjà admis précédemment devait pouvoir circuler sur toutes les lignes d'intérêt général. Le tableau de calculs N° XXIII, permet de reconnaître l'importance de cette condition; il montre que la charge uniforme équivalente au train remorqué par les locomotives-Arlberg est supérieur au-dessous de 40 m et inférieur au-dessus de cette portée à la charge uniforme équivalente au train-type normal.

Pour les lignes d'intérêt local on a été conduit comme nous l'expliquons plus loin (page 71) à considérer des trains-types composés comme le train-type normal (38) et contenant les mêmes wagons, mais plus légers quant aux moteurs. L'étude des effets de surcharge qui en résultent a conduit aux réductions de 20% et 40% autorisées au § 3 lit. h de l'ordonnance. Les moteurs-types sont les suivants:





Nous donnons maintenant ci-après le détail des tableaux des calculs: Nº XIX à XXV.

^{*} Entre autres exceptions nous citerons les locomotives-Arlberg à 4 essieux chargés de 14^t, les tenders de 35^t, les wagons à huile minérale...etc. sans parler des wagons pr. engins de guerre.

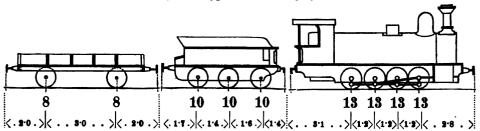
** Avec quatre essieux chargés de 14^t chacun et les écartement ci-dessus (38).

XIX. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes vers le milieu de la portée

en vue de trains de surcharge formés avec trois locomotives à quatre essieux de 13 tonnes circulant sur les lignes d'intérêt général où l'on appliquera le

100% des échelles de l'ordonnance.

(Train type de surcharge.)



Seele &: Surcharges pour les bandes au milieu de la portée.

| | Charge : | mebilo p | ar mètre d | le voie | | Chargo : | nobile p | ar mètre d | le voie |
|--------------|--|------------------|------------------------|----------------------|--------------|--|---|------------------------|---------------------|
| Portée du | d'après | pro | venant d | u train | Portée du | d'après | pre | venant de | train |
| pont | l'ordonnance 100% de l'échelle & | avec l'essieu | en tonnes par mètre | en centièmes de p | pont | l'erdennance 100% de l'échelle & | avec l'essieu | en tonnes par mètre | en centième de p |
| - I | <u> </u> | | P | % | 2 | • | | p | % |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) |
| m | 1 . | | t | | | l 6 | - | l 6 | 1 |
| 1 | 30.000 | $\mid c \mid$ | 26.000 | 87 | 15 | 7.000 | B | 6.180 | 88 |
| 2 | 15.000 | , , | 13.000 | 87 | 20 | 6.500 | D | 5.836 | 90 |
| 3 | 13.100 | , , | 12.133 | 93 | 25 | 6.275 | C | 5.839 | *93 |
| 4 | 12.300 | , , | 11.700 | 95 | 30 | 6.050 | , | 5.583 | 92 |
| 5 | 11.500 | , , | 10.816 | 94 | 35 | 5.825 | B | 5.551 | 95 |
| 6 | 10.900 | , , | 10.400 | 95 | 40 | 5.600 | ,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,, | 5.555 | 99 |
| 7 | 10.300 | , | 9.763 | 94 | 45 | 5.450 | , | 5.480 | 101 |
| 8 | 9.700 | , , | 9.100 | 94 | 50 | 5.300 | ,, | 5.416 | 102 |
| ğ | 9.160 | , , | 8.474 | 93 | 55 | 5.150 | , | 5.333 | 104 |
| 10 | 8.200 | 'n | 7.904 | 93 | 60 | 5.000 | ,, | 5.229 | 105 |
| 11 | 8.200 | , | 7.392 | 90 | 65 | 4.850 | , | 5.125 | 106 |
| 12 | 7.900 | B | 7.016 | 89 | 70 | 4.700 | | 5.017 | 107 |
| 13 | 7.600 | , | 6.713 | 88 | 75 | 4.550 | , ,, | 4.911 | 108 |
| 14 | 7.300 | ,, | 6.420 | 88 | 80 | 4.400 | ,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,, | 4.812 | 109 |
| 15 | 7.000 | ,, | 6.180 | 88 | 85 | 4.325 | ,, | 4.716 | 109 |
| 16 | 6.900 | ,, | 5.994 | 87 | 90 | 4.250 | 39 | 4.623 | 109 |
| 17 | 6.800 | , | 5.898 | 87 | 95 | 4.175 | , | 4.540 | 109 |
| 18 | 6.700 | c | 5.842 | 87 | 100 | 4.105 | , | 4.458 | 109 |
| 19 | 6.600 | , | 5.829 | 88 | 105 | 4.025 | | 4.382 | 109 |
| 20 | 6.200 | D | 5.836 | 90 | 110 | 3.950 | , , | 4.312 | 109 |
| 21 | 6.455 | $\mid c \mid$ | 5.845 | 91 | 115 | 3.875 | , , | 4.243 | 110 |
| 22 | 6.410 | , , | 5.880 | 92 | 120 | 3.800 | , , | 4.181 | 110 |
| 23 | 6.365 | , , | 5.886 | 92 | 125 | 3.750 | ,, | 4.122 | 110 |
| 24 | 6.320 | | 5.856 | 93 | 130 | 3.700 | . " | 4.064 | 110 |
| 25 | 6.275 | , , | 5.839 | 93 | 135 | 3.650 | , , | 4.012 | 110 |
| 26 | 6.230 | , , | 5.796 | 93 | 140 | 3.600 | | 3.962 | 110 |
| 27 | 6.185 | , , | 5.742 | 93 | 145 | 3.550 | , | 3.914 | 110 |
| 28 | 6.140 | , , | 5.680 | 93 | 150 | 3.200 | , , | 3.869 | 111 |
| 29 | 6.095 | " | 5.620 | 92 | 155 | 3.450 | , , | 3.827 | iii |
| 30 | 6.050 | ", | 5.583 | 92 | 160 | 3.400 | " | 3.786 | 111 |
| 90 | 0 000 | " | 0 000 | 32 | 100 | 5 200 | " | 0 100 | *** |

MB. Les détails du calcul se trouvent sur les pages 48 et 49.

XIX. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes vers le milieu de la portée.

| | Wal | ren | W | rgen | Wa | gon | 7 | [ende | r | | Locos | motive | | 7 | ender | |
|------------|---------------------|-----|--------------|---------------------|--------------|---------------------------|------------|---------------------|----------|-----------|-------------|------------------------|-------|-------------|--------------|-------------|
| | 8 | 8 | 8 | 8 | 8 | 8 . | 10 | 10 | 10 | 13 | 13 | 13 | 13 | 10 | 10 1 | LO |
| | 8 | →×. | 4.0. × 3 | ¦ ⊳o×. | 40.×3 | ·•× . • | B·7 . × 1· | 4×1 | -6× | 4·5 . × 1 | -2 × 1 | .5 × 1.3 | . 4·5 | . ×1 | 4×1.6 | 4·5 . |
| Pour l'ess | ieu <i>D</i> |): | | | | | | | | | | | | | | |
| Pour l'ess | ieu <i>C</i> | ': | 1 | 87·4 162. | Ĩ | 30·4 146 | Ī | 25·8 128. | 1 | 1 | 1 | 16·8 `: 82 (| Ĭ | ī | 9·7 8 | Ī |
| | | | 39· 2 | 36.3 | 3y-2 | 29· 2 | 25·5 | 94·1 | 22·5 | 18·0 | 16·8 | 15.6 1 | 4-4 | 9-9 | 8.5 | 3 ·9 |
| Pour l'ess | ieu <i>B</i> | : | 157. | | 141. 81.0 | 133 28 ·0 | 125. | | | | | . 69 14 4 11 | | . 43 8.7 | . 339 7.8 | |

Barême complet des surcharges pour l'essieu C placé sur le milieu.

| $l_n = 2a_n$ | | ı, | a, | P_n | $\sum P_n$ | $a_n P_n$ | $\sum a_n P_n$ | p | Maxi- mum | Exemples | En % |
|----------------|---------|--------------|--------------------|----------|------------|------------------------|--------------------|----------------|--------------|------------------------|----------|
| n | gauche | droite | 100 S | t | | mt | mt | • | | m t | % |
| 0.0 | 0.0 | 0.0 | 0.00 | 13 | 13 | 0.0 | 0 | +∞ | | 8 12-188 | 93 |
| 2.4 | 1.2 | 1.2 | 1.44 | 26 | 39 | 31.2 | 31.2 | 10.833 | | 4 11·700 (5 10·816 | 95 94 |
| | | 1 % | | | | | | | | 6 10-400 | 95 |
| 4⋅8 | 2.4 | | 5.76 | 13 | 52 | 31.2 | 62.4 | 10.833 | | 8 9·100 9 8·474 | 94 93 |
| 13·6 | | 6.8 | 46.24 | 13 | 65 | 88.4 | 150.8 | 6.298 | | 10 . 7-904 | 93 |
| 13.8 | 6.9 | | 47.61 | 10 | 75 | 69.0 | 219.8 | 6.253 | | 15 6.093 | |
| 16.0 | | 8.0 | 64.00 | 13 | 88 | 104.0 | 323.8 | 5.941 | | 10 0 000 | |
| 17.0 | 8.5 | امما | 72.25 | 10 | 98 | 85.0 | 408.8 | 5.871 | | 18 5-842 | 87 |
| 18·4 19·8 | 9.9 | 9.2 | 84.64 | 13 10 | 111 | 119.6 | 528.4 | 5.822 | | 19 5-829 | 88 |
| 20.8 | 99 | 10.4 | 98·01 108·16 | 13 | 121 134 | 99·0 135·2 | 627.4 | 5·821 5·834 | | 20 5.826 | |
| 28·8 | 14.4 | 104 | 207.36 | 13 | 147 | 187.2 | 762·6 949·8 | 5.628 | | 22 5-890 24 5-856 | 92 93 |
| 29.8 | 1 1 7 7 | 14.9 | 222.01 | 10 | 157 | 149.0 | 1098.8 | 5.588 | | 25 . 5-889 | 93 |
| 31.2 | 15.6 | 110 | 243.36 | 13 | 170 | 202.8 | 1301.6 | 5.549 | | 80 5.588 | 92 |
| 33.0 | | 16.5 | 272.25 | 10 | 180 | 165.0 | 1466.6 | 5.522 | | 82 5-541 | 93 |
| 33·6 | 16.8 | | 282-24 | 13 | 193 | 218.4 | 1685.0 | 5 ·518 | | 134 5-522 | |
| 35·8 | | 17.9 | 320.41 | 10 | 203 | 279.0 | 1864.0 | 5·523 | | 185 5.527 | |
| 36.0 | 18.0 | | 324.00 | 13 | 216 | 234.0 | 2098.0 | 5.525 | | 138 5.557 | |
| 43.2 | | 21.6 | 466.56 | .8 | 224 | 172.8 | 2270.8 | 5.203 | | 140 5-555 | 99 |
| 45.0 | 22.5 | | 506.25 | 10 | 234 | 225.0 | 2495.8 | 5.470 | <u> </u> | | |
| 48·2 49·2 | 24.1 | 04.0 | 580.81 | 10 | 244 | 241·0 196·8 | 2736.8 | | | , | |
| 51.0 | 25.5 | 24.6 | 605·16 650·25 | 8 10 | 252 262 | 255.0 | 2933·6 3188·6 | | | 50 5·886 | |
| 57.2 | 200 | 28.6 | 817.96 | 8 | 270 | 228.8 | 3417.4 | | | | |
| 58.4 | 29.2 | ~00 | 852.64 | 8 | 278 | 233.6 | 3651.0 | | | | |
| 63.2 | - | 31.6 | 998.56 | 8 | 286 | 252.8 | 3903.8 | • | | 60 5.210 | |
| 64.4 | 32.2 | | 1036.84 | 8 | 294 | 257.6 | 4161.4 | | l | i i | |
| 71.2 | | 35.6 | 1267:36 | 8 | 302 | 284.8 | 4446·2 | | | | |
| 72.4 | 36.2 | | 1310.44 | 8 | 310 | 289.6 | 4735.8 | | | 70 4·999 | · • |
| 77.2 | | 38.6 | 1489.96 | 8 | 318 | 308.8 | 5044.6 | | | l | 1 1 |
| 78.4 | 39.2 | 40.0 | 1536.64 | 8 | 326 | 313.6 | 5358.2 | | | 00 4.00 | |
| 85·2 86·4 | 43.2 | 42.6 | 1814·76 1866·24 | 8 8 | 334 | 340·8 345·6 | 5699.0 | | | 80 4.801 | |
| 91.2 | 40 2 | 45.6 | 2079:36 | 8 | 342 350 | 364·8 | 6044·6 6409·4 | | | 90 4.615 | |
| 92.4 | 46.2 | ±00 | 2134.44 | 8 | 358 | 369.6 | 6779.0 | | | | |
| 99.2 | 104 | 49.6 | 2460.16 | 8 | 366 | 396.8 | 7175.8 | | | | ' |
| 100.4 | 50.2 | | 2520.04 | 8 | 374 | 401.6 | 7577.4 | | | 100 4:450 | |
| 105.2 | | 52.6 | 2766.76 | 8 | 382 | 420.8 | 7998.2 | | | | |
| 106·4 | 53.2 | | 2830-24 | 8 | 390 | 425·6 | 8423.8 | | | | |
| 113.2 | | <i>56</i> ·6 | 3203.56 | 8 | 398 | 452.8 | 8876.6 | | 1 | 110 4·306 | |
| 114.4 | 57.2 | | 3271.84 | 8 | 406 | 457.6 | 9334.2 | | | | |
| 119.2 | 000 | 59.6 | 3552.16 | 8 | 414 | 476.8 | 9811.0 | | | 120 4.175 | |
| 120.4 | 60.2 | C2.C | 3624.04 | 8 | 422 | 481.6 | 10292.6 | | | 120 4-175 | |
| 127·2 128·4 | 64.2 | 63.6 | 4044·96 4121·64 | 8 8 | 430 438 | 508·8 51 3·6 | 10801·4 11315·0 | | | | |
| 133.2 | 04 Z | 66.6 | 4121 64 4435·56 | 8 | 446 | 532.8 | 11847.8 | | | | |
| 134·4 | 67.2 | 30 0 | 4515.84 | 8 | 454 | 537·6 | 12385.4 | | | | |
| 2012 | J. 2 | | 101001 | | 101 | 00.0 | 12000 1 | | | 140 3 [.] 958 | |

MB. Le tableau résumé des maxima de p est à la page 47.

XIX. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes vers le milieu de la portée.

| | | Loce | motiv | • | 1 | Locox | netiv | • | | 7 | Conde |)T | W | agon | W | agon | Wago | on |
|-----|----------|----------|------------------|----------|----------------|------------------|-------------|------------------|-----------|-------|-----------------|-------|-----------|---------------|----------|--------------|----------------|-----------|
| | 13 | 13 | 13 | 13 | 13 | 13 | 13 | 13 | | 10 | 10 | 10 | 8 | 8 | 8 | 8 | 8 | 8 |
| | A | B | \boldsymbol{c} | D | $oldsymbol{E}$ | \boldsymbol{F} | G | \boldsymbol{H} | | | | - 1 | | | | - 1 | | 1 |
| 4.5 | ••× | 1·20 × 1 | 1· 2 0× | 1·20 X | . 5.60 . × 1 | l•2 × | 1.3 × 1 | 1.3 × | . 45 | · × 1 | !• 6 🔆 : | 1·4× | . 8·7 . 🔆 | 3 ∙0 🔆 | .4.0 . × | 80× | . 40 . 🔆 80) | × |
| | . 39. | 26. | 18. | ×. | 13 . | 26 | 89 | 52. | | 62. | . 72. | . 82. | 90. | 98. | 106 | 3. 114. | 1221 | 180 |
| | 3·6 1 | - Ī | 1·2 | () - | 1 | 1 | 8.0 | 1 | | 1 | 1 | 16.7 | 1 | | - 1 | 80-4 | T . | 87-4 |
| | | | ٠٠× | | | | | | • • • • • | | | | | | | | 135 1 | |
| | 2:4 | 1.3 | Ĭ | 1.8 | 9.9 | 8.0 | 9- <u>2</u> | 10-4 | | 14.9 | 16.0 | 17.9 | 31.6 | 24·6 | 38.6 | 81 •6 | 35 ∙6 3 | 38·6 I |
| | . 13. | ···X· | 13. | 26. | 39 . | 52 | 65 | 78 . | | 88. | . 98. | .108 | 116 | .124 | 132 | 2. 140. | 148 1 | 156 |
| | 1.2 | Ū | 1.3 | 2.4 | . 8.0 | 9.2 | 10.4 | 11.6 | | 16.1 | 17.7 | 19-1 | 22.8 | 25.8 | 29- | 8 - 22 · S | 36.8 | 89.8 |

Barême pour l'essieu B sur le milieu.

| l | а | a l | a, | P., | ΣP_n | a, P, | $\sum a_n P_n$ | p | Maxi- mum | Exemples | En % |
|---|----------------------|-----------|--|-----------|--------------|------------|----------------|------------|--------------|--------------------------|----------|
| m | gauche | dreite | m³ | t | t | mt | mt | | | m t | % |
| 11.4 | 5.7 | | 32.49 | 10 | 62 | 57.0 | 119.4 | 7.202 | (HIIII) | 12 7-016 18 . 6-718 | 89 88 |
| 14.6 | 7.3 | | 53.29 | 10 | 72 | 73.0 | 192.4 | 6.253 | | 18 6-718 14 6-420 | 88 |
| 16.0 | '' | 8.0 | 64.00 | 13 | 85 | 104.0 | 296.4 | 5.994 | | 15 . 6-180 | 88 |
| 17.4 | 8.7 | 00 | 75.69 | 10 | 95 | 87.0 | 383.4 | 5.854 | | 17 5-898 | 87 |
| 18.4 | '' | 9.2 | 84.64 | 13 | 108 | 119.6 | 503.0 | 5.796 | | 18 5·823 | |
| 20.8 | | 10.4 | 108.16 | 13 | 121 | 135.2 | 638.2 | | | 20 5.770 | |
| 23.2 | j | 11.6 | 134.56 | 13 | 134 | 150.8 | 789.0 | 5.688 | 1111111 | | 1 |
| 26.4 | 13.2 | 11 0 | 174.24 | 13 | 147 | 171.6 | 960.6 | 0 000 | | 25 5·670 | |
| 28.8 | 14.4 | | 207.36 | 13 | 160 | 187.2 | 1147.8 | l 1 | | | |
| 31.2 | 15.6 | | 243.36 | 13 | 173 | 202.8 | 1350.6 | i i | IIIIII | 30 5·566 | |
| 32.2 | 100 | 16.1 | 259.21 | 10 | 183 | 161.0 | 1511.6 | 5.535 | | 89 5 ·537 | |
| 33.6 | 16·8 | 101 | 282.24 | 13 | 196 | 218.4 | 1730.0 | 5.537 | | 184 5-548 | 94 |
| 35.4 | | 17.7 | 313.29 | 10 | 206 | 177.0 | 1907.0 | 5.552 | | 85 . 5-551 | 95 |
| 38.2 | | 19.1 | 364.81 | îŏ | 216 | 191.0 | 2098.0 | 5.558 | !!!!!!! | 86 . 5.558 88 . 5.560 | 96 98 |
| 42.6 | 21.3 | 101 | 453.69 | iŏ | 226 | 213.0 | 2311.0 | 5.517 | | 40 5-555 | 99 |
| 45.6 | | 22.8 | 519.84 | 8 | 234 | 182.4 | 2493.4 | 5.467 | | 45 5-480 | 101 |
| 45.8 | 22.9 | ~~ | 524.41 | 10 | 244 | 229.0 | 2722.4 | 5.464 | | | 1 1 |
| 48.6 | 24.3 | | 590.49 | 10 | 254 | 243.0 | 2965.4 | 5.431 | hiili | 1 | U I |
| 51.6 | | 25.8 | 665.64 | 8 | 262 | 206.4 | 3171.8 | 5.390 | | 50 5-416 | 102 |
| 56.0 | 28.0 | ~ 0 | 784.00 | 8 | 270 | 224.0 | 3395.8 | 5.311 | | 55 5-888 | 104 |
| 59.6 | | 29.8 | 888.04 | 8 | 278 | 238.4 | 3634.2 | 5.237 | | | |
| 62.0 | 31.0 | "" | 961.00 | 8 | 286 | 248.0 | 3882.2 | 5.186 | | 60 5-229 | 105 |
| 65.6 | 01.0 | 32.8 | 1075.84 | 8 | 294 | 262.4 | 4144.6 | 5.111 | | 65 5-125 | 106 |
| 70.0 | 35.0 | "" | 1225.00 | 8 | 302 | 280.0 | 4424.6 | 5.017 | | ļ | i i |
| 73.6 | | 36.8 | 1354.24 | 8 | 310 | 294.4 | 4719.0 | 4.939 | | 75 4-911 | 108 |
| 76.0 | 38.0 | | 1444.00 | 8 | 318 | 304.0 | 5023.0 | 4.890 | Hilli | 10 ***** | |
| 79.6 | | 39.8 | 1584.04 | 8 | 326 | 318.4 | 5341·4 | 4·819 | | 80 4.812 | 109 |
| 84.0 | | 43.8 | 1764.00 | 8 | 334 | 336.0 | 5677.4 | 4.807 | | 85 . 4.716 | 109 |
| 87.6 | 42.0 | | 1918.44 | 8 | 342 | 350.4 | 6027.8 | 4.666 | | | 1 1 |
| 90.0 | 45.0 | ĺ | 2025.00 | 8 | 350 | 360.0 | 6387.8 | 4.623 | | 1 | |
| 93.6 | | 46.8 | 2190.24 | 8 | 358 | 374·4 | 6762.2 | 4.562 | | 95 4.540 | 109 |
| 98.0 | 49.0 | | 2401.00 | 8 | 366 | 392.0 | 7154.2 | 4.490 | | | 109 |
| 101.6 | ii | 50.8 | 2580.64 | 8 | 374 | 406.4 | 7560.6 | | | 100 4-458 | 109 |
| 104·0 | 52.0 | | 2704.00 | 8 | 382 | 416.0 | 7976.6 | | | 105 4-382 | 109 |
| 107.6 | 11 | 53.8 | 2894.44 | 8 | 390 | 430.4 | 8407.0 | | | 110 4.812 | 109 |
| 112·0 | 56.0 | | 3136.00 | 8 | 398 | 448.0 | 8855.0 | | | 115 . 4.248 | 110 |
| 115.6 | | 57.8 | 3340.84 | 8 | 406 | 462.4 | 9317.4 | | | | |
| 118.0 | ∥ 59∙0 | | 3481:00 | 8 | 414 | 472.0 | 9789.4 | | | 120 4-181 | 110 |
| ٨. ٤ ٠ | 1 60.8 | . 64.8.6 | 7.8, 71.8, 74 | 8.788. | 462 | 1 | 12928.6 | 1 | | 140 3-962 | 110 |
| a _ {drt | e. \ 81.8 | , 85.8, 8 | 7·8, 71 <mark>·8,</mark> 74 8·8, 92·8, 93 | 5·8, 99·8 | 510 | par | 16571.8 | | iljiill | 160 . 3.786 | 111 |
| $a_n = \begin{cases} a_n = \begin{cases} a_n \end{cases}$ | 1 63. | 66, 70 | , 73, 77. | 80, 84. | 550 | exemple | 19991.0 | | | 180 3-648 | |
| (gc | ^{1e.} \ 87, | 91, 94 | , 73, 77, , 98, | | 598 | Ji | 24562.2 |] | | 200 3-524 | |
| I | 1 | Barém | e pour l' | essieu | D su | r le milie | a. | i | | | |
| 19.4 | 9.7 | 1 | 94.09 | 10 | 124 | 97.0 | 656.4 | | 01001 | 19 5.802 | 90 |
| 22.2 | 11.1 | ! | 123-21 | 10 | 134 | 111.0 | 767.4 | i · | | 22 . 5.848 | " |
| 27.4 | | 13.7 | 187.69 | 10 | 144 | 137.0 | 904.4 | | | 25 5.820 | ii l |
| 30.6 | 1 | 15.3 | 234.09 | 10 | 154 | 153.0 | 1057.4 | | 111111 | 80 5.580 | |
| 1 | 1 | | | | | | · - | | | | |

MB. Le tableau résumé des maxima de p est à la page 47.

XX. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes vers le $^1/_6$ de la portée.

| Wagon | Wagon | Wagon | Tender | Locomotivo | Tender | |
|---|-----------------------|----------------------|-----------------------------------|-------------------------|------------------------|-----|
| 8 8 | 8 8 | 8 8 | 10 10 10 | 13 13 13 13 | 10 10 10 | |
| |). ×8.0 × .4.0 | . × 8.0 × . 8.1 | 7.×1.4×1.6×.4 | 5. ×1.3×1.3×1.3×. | 4.5. × 1.4 × 1.6 × 4.5 | |
| | | .193185 40.2 87.2 | . 177. 167. 157 88.5 89.1 80.5 | . 147. 134. 121. 108. | (.695949 | • • |
| 54.2 51.2 Peur l'essies G:238.280 | -;; - | 1 1 | 1 1 | | 1 1 1 | |
| 55·4 59·4 | 48-4 45-4 | 41.4 88.4 | 84.7 88.8 31.7 | 27.2 26.0 24.8 28.6 | 19-1 17-7 16-1 | |
| Pear l'ession H : 251.243 56.6 58.6 | . 235 . 227 49.6 46.6 | .219211 42.6 59.6 | 85.9 84.5 83.9 | 28.4 27.2 26.0 24.8 | 20.8 18.9 17.8 | • • |

Barême complet des surcharges pour l'essieu G au $^{1}/_{6}$ de la portée.

| | | | | | | 474 | | 0.7.4541 | | Ι. | 1 | Exemple | | |
|-----------------|---------------|----------|----------------|-------------|--------------|--|--|---|----------------|--------------|----------------------|-----------------|----------------|--------------------|
| ı | a" | $5a'_n$ | a | P_n | ΣP_n | anPn | $\sum a_n^{\prime\prime} P_n^{\prime\prime} +$ | $\left \frac{6}{10}\left(\sum_{n}a_{n}^{n}P_{n}^{n}+\right)\right $ | p" | Maxi- mum | | | | $\overline{\cdot}$ |
| | | J | | _ " | " | 5 a 'P' | $5\Sigma a_n' P_n'$ | $10 (5 \Sigma a'_n P'_n)$ | | 1 | | pr. m. | > ' | 10 |
| n | m | m | m | ١ | t l | mt | mt | mt | t | | m | t | % | |
| 1.44 | 1.2 | | 0.72 | 13 | 26 | 15 [.] 6 | 15.6 | 9.36 | 18·05 6 | | 9 | 16-644 | + 37 | 7-6 |
| 2.88 | 2.4 | | 1.44 | 13 | 39 | 31.2 | 46·8 | 28.08 | 13.542 | | | 18-519 | + 11 | |
| 7.20 | - 1 | 6.0 | 3.60 | 13 | 52 | 78.0 | 124.8 | 74.88 | 8.666 | | { 5 | 11.107 | ' | • |
| 9.60 | 8.0 | 00 | 4.80 | 13 | 65 | 104.0 | 228.8 | 137.28 | 7.583 | | 10 | 7.508 | | |
| 11.04 | $9.\tilde{2}$ | | 5.52 | 13 | .78 | 119.6 | 348.4 | 209.04 | 7.270 | | 12 | | 1 | |
| 12.48 | 10.4 | | 6.24 | 13 | 91 | 135·2 | 483.6 | 290.16 | 7.131 | | 13 | 7.132 | | |
| 13.92 | 11.6 | | 6.96 | 13 | 104 | 150.8 | 634·4 | 380.64 | 7.085 | | ∫ 14 · · · 15 · · | 7-101 | + 10 + 14 | 1.9 |
| 19.32 | 16·1 | | 9.66 | 10 | 114 | 161·0 | 795.4 | 477.24 | 6.687 | | 16 · · 18 · · | 0.857 | + 17 + 17 | 7.4 |
| 21.24 | 17.7 | | 10.62 | 10 | 124 | 177.0 | 972.4 | 583.44 | 6.203 | | 20 | | + 18 | |
| 22.92 | 19.1 | | 11.46 | 10 | 1 | 191.0 | 1163.4 | 698.04 | 6.378 | | 22 (24 | 6-805 | + 7 | 9·7 7·7 |
| 28.32 | 23.6 | | 14.16 | 13 | | 306.8 | 1470.2 | 882.12 | Ī | | { 26 | · 6·1 78 | + 0 | 8.6 |
| 1 1 | | | | 6 ' | _ | | | 1 | 5·982 5·895 | | 28 29 | | + 6 | ا ۾. |
| 29.76 | 24·8 | | 14.88 | 13 | 160 | 322.4 | 1792·6 2130·6 | 1075·56 1278·36 | 5.837 | | 30 | | ' " | ٠ ٦ |
| 31·20 32·64 | 26·0 27·2 | | 15.60 16.32 | 13 13 | 173 186 | 338·0 35 3 ·6 | 2484.2 | 1490.52 | 0007 | l | l ** * . | 2 | | - 1 |
| 34.20 | 212 | 28.5 | 17.10 | 10 | | 285.0 | 2769.2 | 1661.52 | | | | | | |
| 38.04 | 31.7 | 200 | 19.02 | 10 | 206 | 317.0 | 3086.2 | 1851.72 | | | 85 | | } | |
| 39.96 | 33.3 | | 19.98 | 10 | | 333.0 | 3419.2 | 2051.52 | | | 88 | | } | |
| 41.64 | 34.7 | | 20.82 | 10 | 226 | 347.0 | 3766.2 | 2259.72 | ľ | man | 40 | 5.671 | ł | |
| 43.80 | | 36.5 | 21.90 | 10 | 236 | 365.0 | 4131.2 | 2478.72 | 5.608 | | 45 | 5.593 | | |
| 46.08 | 38.4 | | 23.04 | 8 | 244 | 307.2 | 4438.4 | 2663.04 | 5.574 | | •••• | 0 000 | 1 | |
| 49.68 | 41.4 | | 24.84 | 8 | | 331.2 | 4769.6 | 2861.76 | 5·507 5·454 | | 50 | 5.501 | + 1 | 1.2 |
| 52.20 | 45.4 | 43.5 | 26.10 | 10 | | 435·0 363·2 | 5204·6 5567·8 | 3122·76 3340·68 | 5.410 | | | P 401 | ١ | |
| 54.48 | 45.4 | | 27·24 29·04 | 8 | | 387.2 | 5955.0 | 3573.00 | 5.336 | Ш | 55 60 | | | 1·8 L·8 |
| 58·08 62·88 | 48·4 52·4 | | 31.44 | 8 | | 419.2 | 6374.2 | 3824.52 | 5.228 | | 65 | | | 1.1 |
| 66.48 | 55.4 | . | 33.24 | 8. | | 443.2 | 6817.4 | 4090.44 | 5.143 | | 70 | | ' | 9.0 |
| 71.28 | 59.4 | | 35.64 | $\tilde{8}$ | 302 | 475.2 | 7292.6 | 4375.56 | 5.029 | | '' ' | 0 002 | ' | |
| 74.40 | | 62.0 | 37.20 | 8 | 310 | 496.0 | 7788.6 | 4673·16 | 4.956 | | } | | | |
| 74.88 | 62.4 | | 37.44 | 8 | 318 | 499.2 | 8287.8 | 4972.68 | 4.946 | | 75 | 4-988 | + 0 | 0.4 |
| 79.68 | 66·4 | | 39.84 | 8 | 326 | 531.2 | 8819.0 | 5291.40 | 4.849 | | | 4.848 | | 0.6 |
| 83.28 | 69.4 | | 41.64 | 8 | 334 | 555.2 | 9374.2 | 5624.52 | 4.777 | | 85 | | | 0.6 |
| 88.08 | 73.4 | | 44 04 | 8 | 342 | 587.2 | 9961.4 | 5976.84 | 4·684 4·616 | | 90 | | + 0 | 9.6 |
| 91.68 | 76.4 | 77.0 | 45.84 | 8 | 350 358 | 611 [.] 2 616 [.] 0 | 10572·6 11188·6 | 6343·56 6713·16 | 4.604 | | 1 | | | |
| 92.40 | 80.4 | 77.0 | 46·20 48·24 | 8 | 366 | 643.2 | 11831.8 | 7099.08 | 4.236 | | 95 | | | 0.5 |
| 96·48 100·08 | 80·4 83·4 | | 50.04 | 8 | 374 | 667.2 | 12499.0 | 7499.40 | - 555 | | 100 | 4-480 | + 0 | 0.2 |
| 104.88 | 87.4 | | 52.44 | 8 | 382 | 699.2 | 13198.2 | 7918-92 | | | 107 | 4.400 | ١., | ا ج. |
| 108.48 | 90.4 | | 54.24 | 8 | | 723.2 | 13921.4 | 8352.84 | | | 105 | | | 0.2 |
| 113.28 | 94.4 | | 56.64 | 8 | 398 | 755.2 | 14676.6 | 8805.96 | | | 110 | | , - | 0.4 |
| 116.40 | | 97.0 | 58.20 | 8 | | 776.0 | 15452.6 | 9271.56 | l | | **** | Z 2/00 | | • |
| 116.88 | 97.4 | ļ į | 58.44 | 8 | 414 | 779.2 | 16231.8 | 9739.08 | | | 120 | 4-195 | + 0 |)·3 |
| 121.68 | | | 60.84 | 8 | | 811.2 | 17043.0 | 10225.80 | • | | 125 | | | 9.8 |
| 125.28 | | | 62.64 | 8 | 430 | 835.2 | 17878.2 | 10726.92 | | | 180 | | | 9.8 |
| 130∙08∥ | 108.4 | | 65.04 | 8 | 43 8 | 867.2 | 18745.4 | 11247:24 | ŀ | | | | | |
| | | | | | . | | | | i | | 1 | | | |
| Lli | | <u> </u> | 1 | | | | 1 | | ! | | | | | _ |

^{*} Avec l'essieu B aux 3,6 de la portée même 6.023 (voir le tableau résumé à la page 52).

XX. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes vers le 1/6 de la portée.

| | 1 | Locor | notiv | • | | 1 | Locor | notiv | • | 7 | [ende | r | Wagon | Wagon | Wagon |
|-------|------|-----------------|------------------|------|------------------|-----|--------|-------|---------|--------|--------|------|---------------|------------------------------|---------------|
| | 13 | 13 | 13 | 13 | | 13 | 13 | 13 | 13 | 10 | 10 | 10 | 8 8 | 8 8 | 8 8 |
| | | B | \boldsymbol{c} | D | | _ | F | G | Ħ | | - | | | | |
| 5. | ·×' | 1. 3 💢 3 | 1.3 × . | 1·2× | 5 [.] 6 | ×1 | ·* × 1 | .3 × | 1.8 × . | .4.5×1 | 6 × 1 | 4× • | 3.7 · × 3.0 × | .4.0 . $	imes$ 5.0 $	imes$. | 4.0 . × 3.0 × |
| | 39. | . 26. | . 13. | . 😾 | ١ | 13. | . ×. | . 65. | . 130. | 180 . | .230. | 280. | 320. 360 | | |
| | | 8.4 | | | | 1.3 | 6 | | 12.0 | | 42.5 | | 68.0 83.0 | | |
| |] | ا | 1 | - 1 | | | 10 | J | اِ | 11 | 105 | 015 | 0 5 5 00 5 | | |
| • • • | | . 00. 10.4 | | | | | 1.2 | | . 60. | | . 100. | | 255. 295 | 97:0 | |
| | 11 | 101 | ï | Ϋ́ | | 77 | 'n | ĭ | ij | 201 | 313 | 100 | " " | 3. 0 | |
| | 91. | . 7 8. | . 65. | . 52 | | 39. | . 26 | . 13 | ×. | 50. | . 100. | 150. | 190. 230 | | |
| | 12.8 | 11.6 | 10.4 | 9.2 | | 8.6 | 8.4 | 1.3 | o` | 22.5 | 30.5 | 87.5 | 56·0 71·0 | 91.0 | |

Barême pour les essieux D, H, F au 1/6 de la portée.

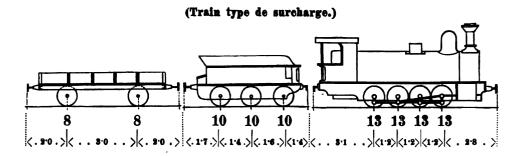
| , | | | | | | $a_n^{\mu} P_n^{\mu}$ | $\sum a_n^{\prime\prime} P_n^{\prime\prime} +$ | $6 \sum a_n'' P_n'' + $ | | <u>.</u> . | Exer | nple | • |
|----------------|--------------|-------|----------------|----------|--------------|------------------------|--|-----------------------------------|----------------|--------------|--------------------|--------------------|----------------|
| l | a." | 5 a', | а | P_{r} | ΣP_n | 5 a', P', | 5Σa, P. | $\overline{10}(5\Sigma a_n'P_n')$ | p" | Maxi- mom | Charge pr. | m. | > de |
| m | 120 | m | m | | | mt | mt | mt | , | | | . | % |
| | | | | | | B | arême po | ur l'essieu $oldsymbol{D}$ | • | | | l | |
| 1.44 | 1.2 | j l | 0.72 | 13 | 26 | 15.6 | 15·6 | 9.36 | 18.056 | | 4 19-4 | | + 6.7 |
| 2.88 | 2.4 | | 1.44 | 13 | 39 | 31.2 | 46.8 | 28.08 | 13·542 | | 5 11-8 6 11-0 | | + 9·2 + 6·7 |
| 4.32 | 3.6 | | 2·16 | 13 | 52 | 46.8 | 93.6 | 56.16 | 12·311 | | 7 10-2 8 9-4 | | + 5·2 + 4·3 |
| 9.72 | 8.1 | | 4.86 | 10 | 62 | 81.0 | 174.6 | 104.76 | 8.332 | | 9 8-7 | 82 | + 3.6 |
| 11.64 | 9.7 | | 5.82 | 10 | 72 | 97.0 | 271.6 | 162-96 | 7.571 | | 10 8·2 11 7·8 | | + 8.9 |
| 13.32 | 11.1 | | 6.66 | 10 | 82 | 111.0 | 382.6 | 229.56 | 7.137 | | 12 7·4 13 7·2 | | + 6·5 + 7·6 |
| 18.72 | 15.6 | | 9.36 | 13 | 95 | 202.8 | 585.4 | 351·24 | 6.141 | 11111111 | 14 7.0 | | |
| | | | | u 11 | | , | | ur l'essieu <i>E</i> | 3 1 | • | | | |
| 11.04 | 9.2 | | 5·52 I | 1191 | 65 | ا 119 [.] 6 ا | 213.2 | 127.92 | ₽ 7·577 | 1 | 1 | | |
| 1 | 10.4 | | 6.24 | 13 13 | 78 | 135.2 | 348.4 | 209:04 | 7.132 | unn | 12 7.1 | 180 | |
| 13.92 | | 1 | 6.96 | 13 | | 150.8 | 499.2 | 299.52 | 6.891 | | 18 7-0 | 063 | |
| | | 1 | - | | | В | arême po | ur l'essieu <i>F</i> | • | • | 14 64 | 888 | |
| 21.48 | 17.9 | | 10.74 | 10 | 134 | 179.0 | 1189.8 | ∥ 713·88 | | 1 | ı | | |
| 26.88 | 22.4 | | 13.44 | 13 | 147 | 291.2 | 1481.0 | 888.60 | | 1 | 26 6.0 | 084 | |
| 28.32 | | | 14.16 | 13 | 160 | 306.8 | 1787.8 | 1072.68 | 5.950 | | | 966 | |
| 29.76 | | | 14.88 | 13 | 173 | 322.4 | 2110.2 | 1266.12 | 5.908 | | 80 5-1 | 98 8 906 | + 5.8 |
| 31·20 36·60 | 30·5 | | 15.60 18.30 | 13 10 | 186 196 | 338·0 305·0 | 2448·2 2753·2 | 1468·92 1651·92 | 5·887 5·778 | | 1 82 5-1 | 870 8 88 | + 5·9 + 5·0 |
| 38.52 | | | 19.26 | 10 | 206 | 321.0 | 3074.2 | 1844.52 | 5.728 | Hilli | 385 | 740 | + 8.5 |
| 40.20 | 33.2 | ļ ' | 20.10 | 10 | 216 | 335.0 | 3409.2 | 2045.52 | 5·68 3 | | 40 5- | 689 | + 2.4 |
| 41.40 | | 34.5 | 20.70 | 10 | 226 | 845.0 | 3754.2 | 2252.52 | 5.661 | | 42 5- | 654 | + 2.8 |
| 44·64 48·24 | | | 22·32 24·12 | 8 8 | 234 | 297·6 321·6 | 4051·8 4373·4 | 2431·08 2624·04 | 5·604 5·523 | | 45 5- | 599 | + 2.3 |
| 51.00 | 1402 | 42.5 | 25.50 | 10 | 252 | 425.0 | 4798.4 | 2879:04 | 5.455 | | 50 5 | 482 | |
| 53·04 | 44.2 | | 26.52 | 8 | | 353.6 | 5152.0 | 3091.20 | | | 1 | | 1 |
| | | | | | | В | arême po | ur l'essieu <i>E</i> | ī. | | | | |
| 43.08 | 35.9 | | 21.54 | 10 | 236 | 359.0 | 4176.8 | 2506.08 | 1 | ı | ı | | } |
| 45.00 | | 37.5 | 22.50 | 10 | 246 | 375.0 | 4551.8 | 2731.08 | 1 | | | | |
| 47.52 | 11 | | 23.76 | 8 | 254 | 316.8 | 4868.6 | 2921.16 | i i | | 50 5. | 486 | |
| 51·12 55·92 | | | 25·56 27·96 | 8 8 | 262 270 | 340·8 372·8 | 5209·4 5582·2 | 3125·64 3349·32 | | 311111 | 2 | | |
| 59.52 | 49.6 | | 29.76 | 8 | 278 | 396.8 | 5979.0 | 3587.40 | | 1 | | | |
| 64.32 | 11 | 1 | 32·16 | 8 | | 428.8 | 6407.8 | 3844.68 | | 1 | 1 | | |
| 67.20 | 100 | 56.0 | 33.60 | 8 | 294 | 448.0 | 6855.8 | 4113:48 | | 151111 | . | | |
| 67.92 72.72 | 56·6 60·6 | | 36·36 | 8 8 | 302 310 | 452·8 | 7308·6 7793·4 | 4385·16 4676·04 | | | 70 5· | 049 | 1 |
| 76.32 | 11 | 19 | 38·16 | 8 | 318 | 508.8 | 8302.2 | 4981.32 | | 1 | " | | |
| 81.12 | 67.6 | | 40.56 | 8 | 326 | 540.8 | 8843.0 | 5305.80 | | | Ī | | |
| 84.72 | 70.6 | | 42.36 | 8 | 334 | 564.8 | 9407.8 | 5644.68 | | 1 | | | |
| 85·92 89·52 | | 71.6 | 42·96 | 8 8 | 342 350 | 572·8 596·8 | 9980·6 10577·4 | 5988·36 6346·44 | I | uiui | n) | |] |
| 98.12 | | IL. | 46.56 | 8 | 358 | 620.8 | 11198.2 | 6718.92 | | | 90 4 | 644 | |
| 100 10 | 1 | | 1000 | | 555 | "" | | 5.1552 | 1 | | 7 | | |

MB. Le tableau résumé des résultats trouvés est à la page 52.

XX. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes vers le 1/e de la portée

en vue de trains de surcharge formés avec trois locomotives à quatre essieux de 13 tonnes circulant sur les lignes d'intérêt général où l'on applique le

100% des échelles de l'ordonnance.



Seele 8: Surcharges pour les bandes au 1/4 de la portée.

| Portée | Charge : | mobile 1 | er měti | ro do vo | oie | Portée | Charge mobile par mètre de vele | | | | | |
|----------|-------------------------|---|------------------|----------------|----------------|------------|---------------------------------|----------|----------------|----------------|----------------|--|
| du | d'après | pr | ovenan | t du tr | ain | du | d'après | pr | OVORBE | t du tr | ain | |
| pont | l'ordonnance 100% de | 2700 | en | Ex | cès . | pont | l'ordonnance 100% de | AVOC | en tonnes | E | còs | |
| ı | l'échelle a | l'essieu | par m. | on % | sur p | ı | l'échelle a | l'essieu | par m. | sur p | sur p | |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) | |
| m I | 80·000 | D | 26.000 | | + 0.0 | m 15 | 7.000 | G | 7.101 | | +14·9 | |
| 2 | 15·000 13·100 | " | 16.644 18.519 | +11.0 | +27.6 | 20 25 | 6·500 6·275 | 7 7 | 6.628 6.253 | + 2·0 - 0·2 | +13.6 +7.1 | |
| 4 | 12.300 | ,, | 12.480 | + 1.5 | + 6.7 | 30 | 6.050 | F | 5.906 | — 2·4 | → 5.8 | |
| 5 6 | 11·500 10·900 | 7 | 11.814 11.093 | + 2.7 + 1.8 | + 9·2 + 6·7 | 35 40 | 5·825 5·600 | , , | 5·833 5·689 | + 0.1 | +5.0 $+2.4$ | |
| 7 | 10.300 | ,, | 10.273 | + 1·8 - 0·8 | +6.7 + 5.2 | 40 45 | 5.450 | , , | 5.599 | +1.3 + 2.7 | + 2.2 | |
| 8 | 9.700 | ,, | 9.490 | - 2.2 | + 4.3 | 50 | 5.300 | G | 5.501 | + 3.8 | + 1.5 | |
| 9 10 | 9·160 8·500 | 77 | 8·782 8·210 | - 4·1 - 3·4 | + 3·6 | 55 60 | 5·150 5·000 | 7 7 | 5·401 5·297 | + 4·9 + 5·9 | + 1·3 + 1·3 | |
| | | | | | | | | | | 1 | | |
| 11 12 | 8·200 7·900 | 77 | 7·810 7·473 | - 4·8 - 5·4 | | 65 70 | 4·850 4·700 | , , | 5·179 5·061 | + 6·8 + 7·7 | + 1.1 + 0.9 | |
| 13 | 7.600 | , , | 7.220 | -5.0 | | 75 | 4.550 | , , | 4.983 | + 8.4 | + 0.4 | |
| 14 | 7.300 | G | 7.090 | - 2 ·9 | +10.4 | 80 | 4.400 | | 4.843 | +10.1 | + 0.6 | |
| 15 | 7.000 | , | | + 1.4 | | 85 | 4.325 | 77 | 4.745 | + 9.7 | + 0.6 | |
| 16 17 | 6·900 6·800 | 7 7 | 7·052 6·967 | | +17·6 +18·1 | 90 95 | 4·250 4·175 | 7 7 | 4·649 4·562 | + 9·4 + 9·3 | + 0.6 | |
| 18 | 6.700 | , , | 6.857 | | +17.4 | 100 | 4.105 | , , | 4.480 | + 9·1 | + 0.5 | |
| 19 | 6.600 | ,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,, | 6.731 | | +15.5 | 105 | 4.025 | 77 | 4.403 | + 9.4 | + 0.5 | |
| 20 | 6.500 | , | 6.628 | | +13.6 | 110 | 3.950 | n | 4.330 | + 9.7 | + 0.4 | |
| 21 | 6.455 | , | 6.528 | + 1.1 | +11.7 | 115 | 3 ·875 | , | 4.258 | + 9.9 | + 0.4 | |
| 22 | 6.410 | , | 6.452 | | + 9.7 | 120 | 3.800 | ,, | 4.195 | +10.4 | + 0.3 | |
| 28 | 6.365 | , | 6.374 | + 0.1 | +8.8 | 125 | 3·750 | | 4.134 | +10.2 | + 0.8 | |
| 24 25 | 6·820 6·275 | " | 6·305 6·253 | -0.2 | + 7·7 + 7·1 | 130 135 | 3·700 3·650 | n | 4.076 | +10.1 | + 0.3 | |
| 26 26 | 6.230 | " | 6.178 | - 0·8 | +6.6 | 140 | 3.600 | ,, | | | | |
| 27 | 6.185 | ,, | 6.096 | – 1·4 | +6.2 | 145 | 3.550 | ,, | | | | |
| 28 | 6.140 | \boldsymbol{B} | 6.023 | — 1·9 | + 6.0 | 150 | 3.200 | , | à peu | 1 | à peu | |
| 29 | 6.092 | G | 5.943 | - 2.5 | + 5.8 | 155 | 3.450 | , | près | | près | |
| 30 | 6.050 | F | 5.906 | — 2·4 | + 5.8 | 160 | ,3· 4 00 | , | = p | +11.4 | = 0 | |

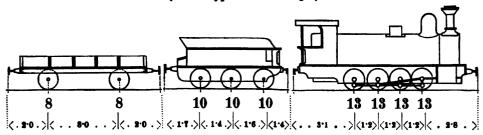
MB. Les détails du calcul se trouvent sur les pages 50 et 51.

XXI. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des croisillons dans toutes les mailles

en vue de trains de surcharge formés avec trois locomotives à quatre essieux de 13 tonnes circulant sur les lignes d'intérêt général où l'on applique le

100% des échelles de l'ordonnance.

(Train type de surcharge.)



soute b:

Surcharges pour les croisillons.

| | Chargo 1 | nobile p | ar mètre d | • veie | | Charge mobile par mètre de ve | | | |
|--|---|--|--|--|--|---|--|--|--|
| Longueur | d'après | pre | venant dr | train | Longueur | d'après | pro | venant du | train |
| surchargée | l'ordonnance 100% de l'échelle b | Train tran- chant ou fié- chissant | en tonnes par mètre p' | en centièmes de p' | surchargée | l'ordonnance 100% de l'échelle b | Train tran- chant ou flé- chissant | en tonnes par mètre p' | en centièmes de p' |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) |
| 1 2 3 4 5 6 7 8 9 | \$0.000 20.000 17.200 15.600 14.000 13.200 12.400 11.600 10.800 10.000 | Tr. troh. | 26:000 18:200 15:600 14:300 13:312 12:133 11:037 10:075 9:467 8:968 | 87 91 91 92 95 92 89 87 87 90 | 15 20 25 30 35 40 45 50 55 60 | \$ 8:500 7:600 7:250 6:900 6:550 6:200 6:025 5:850 5:675 5:500 | Tr. troh. n n n n r Tr. fléch. | 7:951 7:262 6:790 6:592 6:404 6:246 6:060 5:884 5:739 5:590 | 93 95 94 96 98 101 101 101 101 |
| 11 12 13 14 15 16 17 18 19 | 9·700 9·400 9·100 8·800 8·500 8·820 8·140 7·960 7·780 7·600 | n Tr.féch. n n n n | 8·602 8·353 8·123 8·065 7·951 7·800 7·623 7·490 7·360 7·262 | 89 89 89 92 93 94 94 94 95 95 | 65 70 75 80 85 90 95 100 105 | 5·825 5·150 4·975 4·800 4·700 4·600 4·500 4·400 4·300 4·200 | 79 79 79 79 79 79 79 | 5·458 5·807 5·177 5·055 4·928 4·832 4·782 4·640 4·552 4·471 | 102 108 104 105 105 105 105 106 |
| 21 22 28 24 25 26 27 28 29 | 7·530 7·460 7·390 7·320 7·250 7·180 7·110 7·040 6·970 6·900 | n n n n n | 7·185 7·097 7·000 6·894 6·790 6·718 6·664 6·631 6·612 6·592 | 95 95 95 94 94 94 94 95 95 | 115 120 125 130 135 140 145 150 155 - 160 | 4·100 4·000 3·987 3·875 3·812 3·750 8·687 3·625 3·500 | 7) 70 70 71 71 71 71 71 | 4·895 4·824 4·257 4·194 4·186 4·080 4·029 8·979 8·982 8·887 | 107 108 108 108 109 109 110 110 |

MB. Les détails du calcul se trouvent sur les pages 54 et 55.

| XXI. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des croisillons | XXI. | Surcharges | équivalentes | uniformes | pour | le | calcul | des | croisillone |
|---|------|------------|--------------|-----------|------|----|--------|-----|-------------|
|---|------|------------|--------------|-----------|------|----|--------|-----|-------------|

| | Wagon 8 8 | Wagon 8 8 | Wagon 8 8 | Wagon 8 8 | Wagen 8 8 | Tendor .10 10 10 |
|-------------------|---------------------------|--------------|-------------------------------|--------------|-------------------------------|-----------------------|
| Train fléchissant | 1 1 | 1 1 | 1 1 | 1 1 | 1 1 | 7. 1.4 1.6 1. 4.5 |
| | 70·6 67·6 Wagen | | 56.6 53.6 Wagon W a | | | 35.9 34.5 32.9 |
| | 8 8 | | 8 8 8 | 8 10 1 | | 13 13 13 |
| Train tranchant | 1 1 | 1 1 | 1 1 1 | 1 1 | 1 1 | 1.3 1.3 1.3 1.3 1.4.5 |
| | 70.0 67.0 | 63.0 60.0 5 | 6·0 53·0 49·0 | 46.0 42.8 40 |)·9 39 ·3 34 ·8 | 3 33.6 32.4 31.2 |
| | Barême | des surchs | irges pour le | train fléchi | issant. | |

| l, | l_n^z | P_{\bullet} | ΣP_n | $l_n P_n$ | $\sum l_{a} P_{a}$ | p' | Exemples | en % de p' |
|--------------|----------------------|---------------|--------------|--------------------|--------------------|-----------------|-----------------------|---------------|
| | 30 3 | t | | mt | mt | ŧ | m t | % |
| 0 | 0.00 | 13 | 13 | 0.0 | 0.0 | +∞ | 2 18-200 | 91 |
| 1.2 | 1.44 | 18 | 26 | 15.6 | 15.6 | 21 667 | 8 15-600 | 91 |
| 2.4 | 5.76 | 13 | 39 | 31.2 | 46.8 | 16.250 | 4 14-800 | 92 95 |
| | | | 1 - 1 | | | I • | 6 12-188 | 92 |
| 3.6 | 12·96 | 13 | 52 | 4 6·8 | 93.6 | 14.444 | 7 11-087 | 89 87 |
| 9.2 | 84.64 | 13 | . 65 | 119.6 | 213.2 | 9.093 | 9-467 | 87 |
| 10.4 | 108-16 | 13 | 78 | 135.2 | 348.4 | 8· 5 58 | 10 8.786 | |
| 11.6 | 134.56 | 13 | 91 | 150.8 | 499.2 | 8.270 | 12 8·234 | |
| 12.8 | 163.84 | 13 | 104 | 166 [.] 4 | 665-6 | 8·125 | (18 8-128 | 89 93 |
| 17·3 | 299.29 | 10 | 114 | 173.0 | 838· 6 | 7.575 | 114 8-065 15 7-951 | 93 |
| | | | | | | | 16 7-800 | 94 |
| 18.9 | 357.21 | 10 | 124 | 189.0 | 1027.6 | 7.368 | 18 7·490 20 7·262 | 94 95 |
| 20.3 | 412.09 | 10 | 134 | 203.0 | 1230.6 | 7.229 | 122 7.097 | 95 |
| 24.8 | 615.04 | 13 | 147 | 322.4 | 1553.0 | 6.805 | 124 6-894 | 94 94 |
| 26.0 | 676.00 | 13 | 160 | 338.0 | 1891.0 | 6.713 | 25 6·790 27 6·664 | 94 |
| 27.2 | 739.84 | 13 | 173 | 353.6 | 2244.6 | 6.653 | 28 6-681 | 94 |
| 28.4 | 806.56 | 13 | 186 | 369.2 | 2613.8 | 6·617 6·477 | 30 6-592 | 96 |
| 32.9 | 1082·41 1190·25 | 10 10 | 196 206 | 329·0 345·0 | 2942·8 3287·8 | 6.417 | | 1 |
| 34·5 35·9 | 1288.81 | 10 | 216 | 359.0 | 3646.8 | 6.374 | 35 6-404 | 98 |
| 39.6 | 1568.16 | 8 | 224 | 316.8 | 3963.6 | 6.258 | | |
| 42.6 | 1814·76 | 8 | 232 | 340.8 | 4304·4 | 6.148 | 40 6-246 | 101 |
| 46.6 | 2171.56 | 8 | 240 | 372.8 | 4677.2 | 5.993 | 45 6-060 | 101 |
| 49.6 | 2460.16 | 8 | 248 | 396.8 | 5074.0 | 5.875 | EA E.001 | |
| 53.6 | 2872.96 | 8 | 256 | 428.8 | 5502.8 | | 50 5.861 | |
| 56.6 | 3203.56 | 8 | 264 | 452.8 | 5955·6 | } | 60 5.491 | |
| 60.6 | 3672-30 | 8 | 272 | 484.8 | 6440.4 | | | |
| 68.6 | 4044.96 | 8 | 280 | 508.8 | 6949.2 | | | |
| 67:6 | 4569 [.] 76 | 8 | 288 | 540.8 | 7490.0 | | 70 5-172 | |
| 70.6 | 4984.36 | 8 | 296 | 564.8 | 8054.8 | | | |
| 74.6 | 5565.16 | 8 | 304 | 596.8 | 8651.6 | | | |
| 77.6 | 6021.76 | 8 | 312 | 620.8 | 9272.4 | | 80 4.902 | |
| 81.6 | 6658.56 | 8 | 320 | 652.8 | 9925.2 | | | |
| 84.6 | 7157-16 | 8 | 328 | 676.8 | 10602.0 | | 11 | !! |
| | v | aleurs | isolées | pour le t | rain tranch | ant, avec l : | > 140°. | |
| | Valeurs de la | | 470 | | mt 25817:4 | | m t | 100 |

| | Valeurs | isolées p | our le train tranchar | it, avec $l > 140^{n}$. | |
|----------------------------|-------------------|-----------|-------------------------|--------------------------|-----|
| Valeurs pour essieux de | | 470 | 25817·4 | m t 140 4-080 | 109 |
| la portée aprè | | 478 | 269 69 ·4 | 145 4-029 | 109 |
| 140- | 170- | 486 | 28145 [.] 4 | 150 8-979 | 110 |
| 140m 144 | 172m 175 | 502 | 30 585· 4 | 155 8-982 | 110 |
| 147 151 | 179 182 | 510 | 31849-4 | 160 3-887 | 111 |
| 154 158 161 | 186 189 198 | 534 | 35801.4 | 170 8-805 | |
| 165 168 | 195 196 200 | 558 | 40009.0 | 180 3-781 | |
| 100 | 200 | 606 | 49177-4 | 200 3-001 | |

MB. Le tableau résumé des maxima de p' est à la page 53.

XXI. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des croisillons.

| Locomotive | Tender | Locometive | Locemotive 10 10 19 19 |
|---------------------|-------------|---|--|
| 13 13 13 13 | 10 10 10 | 13 13 13 13 | 13 13 13 13 |
| . 4.5 | .4.5 | 5 × 1·2 × | *6 \(\begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 & 1 & 2 \\ 1 & 1 & 1 & 1 & 2 \\ 8 & 6 & 2 & 4 & 1 & 2 & 0 \end{pmatrix} \) |
| 28·4 27·2 26·0 24·8 | | | |
| Tender | Locomotive | Tender | Locomotive |
| 10 10 10 | 13 13 13 13 | 10 10 10 | 13 13 13 13 |
| . 4.5 4.5 | | 1 1 1 | 1 1 1 |

Barême des surcharges pour le train tranchant.

| | | | ine des | | es pour le t | | | |
|----------------|--------------------------|----------|----------------------|------------------|--------------------------|------------------|-----------------------|---------------|
| l, | l. | P, | ΣP_{\bullet} | $l_n P_n$ | $\Sigma l_{*} P_{*}$ | p' | Exemples | En % de p' |
| 702. | m² | t I | ŧ | mt | mt | t | m t | % |
| 0 1·2 | 0·00 1·44 | 18 13 | 13 26 | 0·0 15·6 | 0·0 15·6 | 21.667 | 2 18-200 8 15-600 | 91 91 |
| 2.4 | 5.76 | 18 | 89 | 31·2 | 46.8 | 16·250 | 4 14-800 | 92 |
| 3.6 | 12·96 | 18 | 59 52 | 46·8 | 93.6 | 10 230 14·444 | 6 18-812 | 95 92 |
| 8·1 | 65·61 | 10 | 62 | 81.0 | 174·6 | 9.985 | 7 11-087 8 10-075 | 89 87 |
| | | | | | 1 | 9.072 | 9 9-467 | 87 |
| 9.7 | 94.09 | 10 | . 72 | 97.0 | 271.6 | | 10 8-968 | 90 89 |
| 11.1 | 123.21 | 10 13 | 82 95 | 111·0 202·8 | 382·6 585·4 | 8·564 7·369 | 13 8.088 | 0.5 |
| 15.6 16.8 | 243·36 282·2 4 | 13 | 108 | 218.4 | 803.8 | 7·161 | 14 7.810 | |
| 18.0 | 324.00 | 13 | 121 | 234.0 | 1037.8 | | (10 | |
| 19.2 | 368·64 | 13 | 134 | 249.6 | 1287.4 | | | |
| 23.7 | 561.69 | 10 | 144 | 237.0 | 1524.4 | | 20 6-963 | |
| 25·3 26·7 | 640·09 712·89 | 10 10 | 154 164 | 253·0 267·0 | 177 7·4 2044·4 | | | |
| 31.2 | 973·44 | 13 | 177 | 405.6 | 2450.0 | | 80 6.190 | |
| 32.4 | 1049.76 | 13 | 190 | 421.2 | 2871.2 | | | |
| 33.6 | 1128-96 | 13 | 203 | 436.8 | 3308.0 | H | | l |
| 34.8 | 1211.04 | 13 | 216 | 452.4 | 3760.4 | H | 35 6-203 | |
| 39·8 40·9 | 1544·49 1672·81 | 10 10 | 226 236 | 393·0 409·0 | 4153·4 4562·4 | | 40 6.108 | |
| 42.3 | 1789.29 | 10 | 246 | 423.0 | 4985.4 | 6.056 | 45 6.010 | |
| 46.0 | 2116.00 | 8 | 254 | 368.0 | 5353·4 | 5·983 | 25 | |
| 49.0 | 2401.00 | 8 | 262 | 392.0 | 5745.4 | 5.908 | 50 5-884 | 101 |
| 58.0 | 2809.00 | 8 | 270 | 424·0 448·0 | 6169·4 6617·4 | 5·796 5·708 | 55 5-789 | 101 |
| 56·0 | 3136·00 3600·00 | 8 8 | 278 286 | 480.0 | 7097.4 | 5.590 | | |
| 63.0 | 3969.00 | 8 | 294 | 504.0 | 7601.4 | 5.503 | 65 5-458 | 102 |
| 67.0 | 4489.00 | 8 | 302 | 536.0 | 8137.4 | 5.389 | 00 | 103 |
| 70.0 | 4900.00 | 8 | 310 | 560.0 | 8697:4 | 5.307 | | |
| 74·0 77·0 | 5476·00 5929·00 | 8 | 318 326 | 592·0 616·0 | 9289·4 9905·4 | 5·202 5·126 | 75 5-177 (78 5-108 | 104 |
| 81.0 | 6561.00 | 8 | 334 | 648.0 | 10553.4 | 5.030 | {78 5·108 80 5·055 | 105 |
| 84.0 | 7056.00 | 8 | 342 | 672.0 | 11225.4 | 4.961 | | |
| 88.0 | 7744.00 | 8 | 350 | 704.0 | 11929.4 | 4.874 | 85 4-928 90 4-882 | 105 105 |
| 91.0 | 8281.00 | 8 | 358 | 728.0 | 12657.4 | 4·811 4·732 | JU | 100 |
| 95·0 | 9025·00 9604·00 | 8 8 | 366 374 | 760·0 784·0 | 13417·4 14201·4 | 4.732 4.675 | | |
| 102.0 | 10404.00 | 8 | 382 | 816.0 | 15017.4 | 7010 | 100 4-640 | 105 |
| 105.0 | 11025.00 | 8 | 390 | 840.0 | 15857.4 | 4.552 | 104 4-569 | 106 |
| 109·0 | 11881.00 | 8 | 398 | 872.0 | 16729.4 | | 110 4-471 | 106 |
| 112.0 | 12544.00 | 8 | 406 | 896.0 | 17625.4 | 4·440 | 115 4-895 | 107 |
| 116·0 119·0 | 13456·00 14161·00 | 8 | 414 422 | 928·0 952·0 | 18553·4 19505·4 | i | | |
| 123.0 | 15129.00 | 8 | 430 | 984.0 | 20489.4 | 1 | 120 4-824 | 108 |
| 126.0 | 15876·00 | 8 | 438 | 1008.0 | 21497.4 | H | 125 4-257 | 108 |
| 130.0 | 16900.00 | 8 | 446 | 1040.0 | 22537.4 | 4.194 | 1 | |
| 133.0 | 17689:00 | 8 | 454 | 1064.0 | 23601.4 | 4·159 | 185 4-136 | 109 |
| 187·0 140·0 | 18769·00 19600·00 | 8 | 462 470 | 1096·0 1120·0 | 24697·4 25817·4 | 4.080 | | |
| 1400 | 1000000 | 0 | 710 | 11200 | 2001. 1 | 1 2000 | | |

MB. Le tableau résumé des maxima de p' est à la page 53.

XXII. Calcul comparatif des surcharges équivalentes uniformes pour le calcul

| Portée | ľ | = 0.8 | 37 <i>l</i> | l' | = 0.8 | 33 <i>l</i> | ľ | = 0. | 79 l | l' | = 0. | 75 l |
|--------|--------------------|-------------|--|--------------------|---------------|--|--------------------|---------------------|--|--------------------|-------------------|---|
| l | ľ | p_{v} | $\left \frac{p_{l'}'-p_{l}'}{p_{l}'}\right $ | ľ | $p'_{l'}$ | $\left \frac{p'_{l'}-p'_{l}}{p'_{l}}\right $ | l' | $p_{l'}'$ | $\left \frac{p_{l'}'-p_{l}'}{p_{l}'}\right $ | ľ | $p_{l'}^{\prime}$ | $\left \frac{p_{l'}-p_{l}'}{p_{l}'}\right $ |
| | | | | | | | | | | | | ! |
| - | m | ŧ | % | m. | ŧ | % | m | t | % | m | t | % |
| 10 | 8.70 | 9.639 | 7.5 | 8.30 | 9.871 | 10.1 | 7.90 | 10 ⁻ 165 | 13.4 | 7.50 | 10.539 | 17.3 |
| 11 | 9.57 | 9.144 | 6.3 | 9·13 | 9.392 | 9·2 | 8.69 | 9.645 | 12·1 | 8.25 | 9.900 | 151 |
| 12 | 10.44 | 8.809 | 5.5 | 9.96 | 8.982 | 7:5 | 9.48 | 9·194 | 10·1 | 9.00 | 9.467 | 13:3 |
| 13 | 11:31 | 8.518 | 4 ·8 | 10.79 | 8.680 | 6.8 | 10.27 | 8.871 | 9·2 | 9 ·75 | 9.053 | 11:4 |
| 14 | 12.18 | 8:307 | 8.0 | 11.62 | 8:446 | 4.7 | 11.06 | 8.579 | 6.4 | 10.50 | 8.787 | 9.0 |
| 15 | 13.05 | 8·129 | 2.2 | 12·45 | 8.236 | 3.6 | 11.85 | 8.390 | 5.5 | 11·25 | 8.532 | 7:3 |
| 16 | 13.92 | 8.072 | 3 ·5 | 13.28 | 8·114 | 4.0 | 12 [.] 64 | 8.186 | 4.9 | 12.00 | 8.353 | 7:1 |
| 17 | 14.79 | 7.978 | 4·6 | 14·11 | 8.055 | 5.7 | 13 [.] 43 | 8·107 | 6.3 | 12.75 | 8.156 | 7:0 |
| 18 | 15 [.] 66 | 7.854 | 4.9 | 14.94 | 7.958 | 6·1 | 14·22 | 8.044 | 7:4 | 13·50 | 8·103 | 8.2 |
| 20 | 17:40 | 7:564 | 4·1 | 16 [.] 60 | 7.699 | 6.0 | 15·80 | 7.832 | 7:9 | 15.00 | 7:951 | 9.5 |
| 22 | 19·14 | 7:347 | 3.2 | 18-26 | 7:456 | 5·1 | 17:38 | 7.566 | 6.6 | 16·50 | 7:715 | 8.7 |
| 24 | 20.88 | 7·190 | 4 ·3 | 19.92 | 7.271 | 5.2 | 18 [.] 96 | 7:363 | 6 ·8 | 18.00 | 7:490 | 8.7 |
| 26 | 22.62 | 7.035 | 4 ·8 | 21.58 | 7·134 | 6.3 | 20.54 | 7·214 | 7.5 | 19.50 | 7:313 | 8.9 |
| 28 | 24.36 | 6.854 | 3.3 | 23.24 | 6.975 | 5.2 | 22·12 | 7.085 | 6 ·8 | 21.00 | 7.185 | 8.3 |
| 30 | 26·10 | 6.709 | 1.8 | 24.90 | 6.798 | 3·1 | 23.70 | 6.926 | 5·1 | 22.50 | 7:049 | 6.9 |
| 35 | 30.45 | 6.579 | 2.7 | 29.05 | 6.611 | 3.2 | 27.65 | 6.642 | 3·7 | 26.25 | 6.702 | 4.6 |
| 40 | 34.80 | 6.409 | 2.6 | 3 3·20 | 6.468 | 3·5 | 31.60 | 6.537 | 4.7 | 30.00 | 6.592 | 5.2 |
| 45 | 39·15 | 6.276 | 2.6 | 37.35 | 6.33 8 | 4.6 | 3 5·55 | 6.386 | 5.4 | 33 ·75 | 6· 44 8 | 6.4 |
| 50 | 43.50 | 6.117 | 8-9 | 41.50 | 6.192 | 5.2 | 39·50 | 6.262 | 6.4 | 37·50 | 6.333 | 7:6 |
| 55 | 47.85 | 5.946 | 3 ·8 | 45·65 | 6.033 | 4.9 | 43 [.] 45 | 6·119 | 6.6 | 41 [.] 25 | 6.202 | 8.0 |
| 60 | 52.20 | 5.821 | 4·1 | 49.80 | 5.889 | 5·3 | 47:40 | 5.963 | 6.7 | 45 ·00 | 6.060 | 8.4 |
| | | | | | | | | | | | | |
| | | | | | | | | | · · · · · · · · · · · · · · · · · · · | Le table | | |

MB. Le tableau résumé des

des croisillons, obtenues en considérant les diverses sections des ponts. XXII.

| $l' = 0.70 \; l$ | | | l' = 0.65 l | | | l' = 0.60 l | | | l' = 0.50 l | | | Portée |
|--------------------|------------------------|-----------------------------------|--------------------|-----------|--|--------------------|-----------------|--|--------------------|----------|---------------------------------|--------|
| ľ | $p_{l'}$ | $\frac{p'_{l'} - p'_{l}}{p'_{l}}$ | ľ | $p'_{l'}$ | $\left \frac{p'_{l'} - p'_{l}}{p'_{l}}\right $ | l' | $p_{m{l'}}^{'}$ | $\left \frac{p'_{l'} - p'_l}{p'_l}\right $ | ľ | $p_{l'}$ | $\frac{p'_{l'}-p'_{l}}{p'_{l}}$ | l |
| | | | | | | | | | | | | |
| m | t | % | m | t | % | m | • | % | m | | % | 100. |
| 7.00 | 11.037 | 23·1 | 6.20 | 11.569 | 29.0 | 6.00 | 12.133 | 35.3 | 5.00 | 13.312 | 48.6 | 10 |
| 7.70 | 10.349 | 20.3 | 7·15 | 10.883 | 26 ·5 | 6.60 | 11.460 | 33.2 | 5.20 | 12.720 | 47.9 | 11 |
| 8.40 | 9.813 | 17.5 | 7.80 | 10.257 | 22.8 | 7.20 | 10.833 | 29.6 | 6.00 | 12·133 | 45.2 | 12 |
| 9·10 | 9.409 | 15.8 | 8.45 | 9.784 | 20.4 | 7.80 | 10.257 | 26.2 | 6.20 | 11.569 | 42.4 | 13 |
| 9.80 | 9.036 | 12·1 | 9·10 | 9.409 | 16.7 | 8.40 | 9.813 | 21.8 | 7.00 | 11.037 | 37.0 | 14 |
| 10.20 | 8.787 | 10.5 | 9.75 | 9.053 | 13 ·9 | 9.00 | 9.467 | 19·1 | 7:50 | 10.539 | 32.6 | 15 |
| 11 [.] 20 | 8· 543 | 9.5 | 10 [.] 40 | 8.824 | 13.1 | 9.60 | 9.129 | 17:0 | 8.00 | 10·075 | 29.2 | 16 |
| 11·90 | 8.378 | 9.9 | 11·05 | 8.583 | 13 [.] 6 | 10.20 | 8.896 | 16.7 | 8.20 | 9.755 | 28.0 | 17 |
| 12 [.] 60 | 8.196 | 9·4 | 11.70 | 8.427 | 12.5 | 10.80 | 8.676 | 15·8 | 9.00 | 9.467 | 26.4 | 18 |
| 14.00 | 8.065 | 11-1 | 13.00 | 8-123 | 11·9 | 12.00 | 8.353 | 15·0 | 10.00 | 8.968 | 23.5 | 20 |
| 15·40 | 7.893 | 11.2 | 14·30 | 8.036 | 13 [.] 2 | 1 3 ·20 | 8.117 | 14.4 | 11.00 | 8.602 | 21.2 | 22 |
| 16·80 | 7:664 | 11.2 | 15·60 | 7.866 | 14·3 | 14·40 | 8.025 | 16·4 | 12.00 | 8.353 | 21.2 | 24 |
| 18·20 | 7.464 | 11·2 | 16·90 | 7.647 | 13·9 | 15 [.] 60 | 7.866 | 17:2 | 13 [.] 00 | 8·123 | 21.0 | 26 |
| 19.60 | 7:303 | 10 [.] 2 | 18·20 | 7.464 | 12 [.] 6 | 16 ·80 | 7.664 | 15 [.] 6 | 14.00 | 8.065 | 21.6 | 28 |
| 21.00 | 7·185 | 9.0 | 19.50 | 7·313 | 10.9 | 18.00 | 7.490 | 13 [.] 6 | 15.00 | 7.951 | 20.6 | 30 |
| 24·50 | 6 ·8 3 8 | 6·8 | 22.75 | 7:025 | 9·7 | 21.00 | 7.185 | 12-2 | 17·50 | 7.552 | 18.0 | 35 |
| 28.00 | 6.631 | 6.2 | 26 ·00 | 6.713 | 7.5 | 24·00 | 6.894 | 10.4 | 20.00 | 7.262 | 16.3 | 40 |
| 31 ·50 | 6 [.] 541 | 7.9 | 29.25 | 6.608 | 9.0 | 27:00 | 6.664 | 10.0 | 22.50 | 7.049 | 16·4 | 45 |
| 35·00 | 6.404 | 8.8 | 32.50 | 6.497 | 10.4 | 30 ·00 | 6.592 | 12.0 | 25· 0 0 | 6.790 | 15 [.] 4 | 50 |
| 38·50 | 6.300 | 9.8 | 35·7 5 | 6.379 | 11·1 | 33.00 | 6.474 | 12·8 | 27.50 | 6·646 | 15.8 | 55 |
| 42.00 | 6·173 | 10.4 | 39.00 | 6.282 | 12·4 | 36 ·00 | 6.372 | 14·0 | 30.00 | 6.592 | 17:9 | 60 |
| | | | | | | | | | | | | |
| <u></u> | | | a nage 56 | | | <u></u> | | | · | | | |

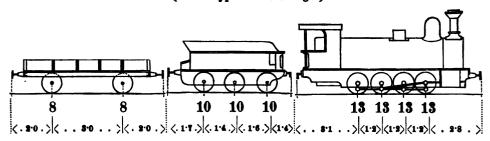
résultats trouvés est à la page 58.

XXII. Calcul comparatif des surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des croisillons, obtenues en considérant un appui et les diverses sections des ponts,

en vue de trains de surcharge formés avec trois locomotives à quatre essieux de 13 tonnes circulant sur les lignes d'intérêt général où l'on applique le

100% des échelles de l'ordonnance.

(Train type de surcharge.)



Excès des surcharges p_t' obtenues pour des sections diverses des ponts, sur les surcharges p_t' obtenues pour un appui, en % des ces dernières.

| Portée | Valeurs | de (p' _{l'} — | $p_{l}^{'}):p_{l}^{'}$ pou | r <i>l'</i> : <i>l</i> = | Portée | Valeurs de $(p_l, -p_l): p_l'$ pour $l': l =$ | | | | |
|--------|--------------|------------------------|----------------------------|--------------------------|--------|---|------|------|-------------------|--|
| l · | 0.79 | 0.75 | 0.70 | 0.65 | l | 0.79 | 0.75 | 0.70 | 0.65 | |
| m | % | % | % | % | m | % | % | % | % | |
| 10 | 13· 4 | 17.5 | 23·1 | 29.0 | 35 | 3·7 | 4.6 | 6.8 | 9·7 | |
| 11 | 12·1 | 15.1 | 20.3 | 26.5 | 40 | 4.7 | 5.2 | 6.2 | 7.5 | |
| 12 | 10.1 | 13.3 | 17:5 | 22.8 | 45 | 5.4 | 6.4 | 7.9 | 9.0 | |
| 13 | 9.2 | 11.4 | 1 5·8 | 20.4 | 50 | 6.4 | 7.6 | 8.8 | 10.4 | |
| 14 | 6.4 | 9.0 | 12·1 | 16.7 | 55 | 6.6 | 8.0 | 9.8 | 11-1 | |
| 15 | 5.5 | 7:3 | 10.5 | 13.9 | 60 | 6.7 | 8.4 | 10.4 | 12.4 | |
| 16 | 4.9 | 7:1 | 9.5 | 13·1 | 65 | 7·1 | 8.2 | 10.8 | 13.0 | |
| 17 | 6.3 | 7:0 | 9.9 | 13 [.] 6 | 70 | 8.0 | 9.5 | 11.6 | 13 [.] 6 | |
| 18 | 7:4 | 8.2 | 9·4 | 12.5 | 75 | 8.6 | 10.2 | 12·1 | 14 [.] 2 | |
| 20 | 7.9 | 9.5 | 11-1 | 11.9 | 80 | 8.8 | 10.6 | 12-9 | 15·2 | |
| 22 | 6.6 | 8.7 | 11.2 | 13.2 | 90 | 9.3 | 11.3 | 18-9 | 16·7 | |
| 24 | 6.8 | 8.7 | 11.2 | 14·3 | 100 | 9.5 | 11.6 | 14:3 | 17.5 | |
| 26 | 7.5 | 8.9 | 11.2 | 13.9 | 120 | 9.5 | 11.7 | 14.7 | 18.0 | |
| 28 | 6.8 | 8.3 | 10.2 | 12.6 | 140 | 9.4 | 11.2 | 14.6 | 17:9 | |
| 30 | 5·1 | 6.9 | 9.0 | 10.9 | 160 | 9·1 | 11.4 | 14.2 | 17.5 | |

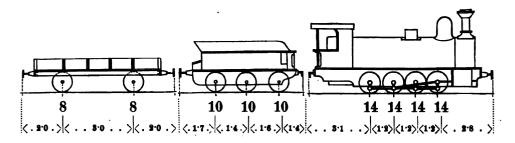
MB. Les détails du calcul se trouvent sur les pages 56 et 57.

XXIII. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes et des croisillons

en vue de trains de surcharge formés avec deux locomotives à quatre essieux de 14 tonnes circulant sur les lignes d'intérêt général où l'on applique le

100% des échelles de l'ordonnance.

(Train type de l'Arlberg.)



Scale &: Pour les bandes.

Seala b : Pour les croisillons.

| | | Charge mo | bile par mè | tre de voi | • | | Charge m | obile pr. 1 | m. de voie |
|---------|-------------------------|------------------------|----------------------|------------------------|----------------------|------------------|-------------------------|------------------------|-----------------------|
| Portée | | | provenant | du trai | D. | Longueur | | provenan | t du train |
| du pont | d'après l'ordonnance | au milieu d | le la portée | vers le (1/4) | de la portée | eurchurgée | d'après l'ordonnance | | |
| | 100% de l'échelle a | en tonnes par mètre | en centièmes de p | en tonnes par mètre | en centièmes de p | | 1'échelle b | en tonnes par mètre | en centièmes de p' |
| 3 | P | p | % | p" | % | ı | P' | p' | % |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) |
| 300 | t | t | % | t | % | m | ŧ | t | % |
| 1 | 30.000 | 28.000 | 93 | 28.000 | 93 | 1 | 30.000 | 28.000 | 93 |
| 2 | 15.000 | 14.000 | 93 | 17.920 | 119 | . 2 | 20.000 | 19.600 | 95 |
| 3 | 13.100 | 13.067 | 100 | 14.187 | 108 | 3 | 17.200 | 16.800 | 98 |
| 4 | 12.300 | 12.600 | 102 | 13.440 | 109 | 4 | 15.600 | 15.400 | 99 |
| 5 | 11.500 | 11.648 | 101 | 12.723 | 110 | 5 | 14.000 | 14·336 | 102 |
| 6 | 10.900 | 11.200 | 103 | 11.947 | 109 | 6 | 13.200 | 13.067 | 99 |
| 7 | 10.300 | 10.514 | 102 | 11.063 | 107 | 7 | 12.400 | 11.886 | 96 |
| 8 | 9.700 | 9.800 | 101 | 10.022 | 103 | 8 | 11.600 | 10.850 | 94 |
| 9 | 9.160 | 9.126 | 100 | 9.458 | 103 | ğ | 10.800 | 10.178 | 94 |
| 10 | 8.500 | 8.512 | 100 | 8.837 | 104 | 10 | 10.000 | 9.624 | 96 |
| 11 | 8.200 | 7.960 | 97 | 8.394 | 102 | 11 | 9.700 | 9.210 | 95 |
| 12 | 7.900 | 7.550 | 96 | 8.020 | 102 | 12 | 9.400 | 8.985 | 96 |
| 13 | 7.600 | 7.214 | 95 | 7.733 | 102 | 13 | 9.100 | 8.748 | 96 |
| 14 | 7.300 | 6.894 | 94 | 7.632 | 104 | 14 | 8.800 | 8.686 | 99 |
| 15 | 7.000 | 6.553 | 94 | 7.644 | 109 | 15 | 8.500 | 8.562 | 101 |
| 16 | 6.900 | 6.384 | 93 | 7.593 | 110 | 16 | 8.320 | 8.400 | 101 |
| 17 | 6.800 | 6.306 | 93 | 7.501 | 110 | 17 | 8.140 | 8.216 | 101 |
| 18 | 6.700 | 6.267 | 93 | 7.382 | 110 | 18 | 7.960 | 8.063 | 101 |
| 19 | 6.600 | 6.247 | 95 | 7.246 | 110 | 19 | 7.780 | 7.918 | 102 |
| 20 | 6.500 | 6.268 | 96 | 7.134 | 110 | 20 | 7.600 | 7.806 | 103 |
| 25 | 6.275 | 6.228 | 99 | 6.704 | 107 | 25 | 7.250 | 7.284 | 100 |
| 80 | 6.050 | 5.957 | 101 | 6.281 | 104 | 30 | 6.900 | 6.778 | 98 |
| 35 | 5.825 | 5.780 | 99 | 5.905 | 101 | 35 | 6.550 | 6.446 | 98 |
| 40 | 5.600 | 5.595 | 100 | 5.620 | 100 | 40 | 6.200 | 6.136 | 99 |
| 45 | 5.450 | 5.393 | 99 | 5.375 | 99 | $\widetilde{45}$ | 6.025 | 5.858 | 97 |
| 50 | 5.300 | 5.208 | 98 | 5.203 | 98 | 50 | 5.850 | 5.609 | 96 |
| 55 | 5.150 | 5.032 | 98 | 5.033 | 98 | 55 | 5.675 | 5.358 | 95 |
| 60 | 5.000 | 4.872 | 97 | 4.873 | 97 | 60 | 5.200 | 5.188 | 94 |
| 65 | 4.850 | 4.731 | 98 | 4.720 | 98 | 65 | 5.325 | 5.011 | 94 |
| 70 · | 4.700 | 4·598 | 98 | 4.590 | 98 | 70 | 5.150 | 4.856 | 94 |

MB. Les détails du calcul se trouvent sur les pages 60, 61, 62.

XXIII. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes ou milieu de la portée.

| Wagon | Wagon | Wagon | Tender | Locemetivo | |
|----------------------------------|-------------------|-------------------------|--------------------|--|---|
| 8 8 | 8 8 | 8 8 | 10 10 10 | 14 14 14 14 | |
| | | | | $\boldsymbol{A} \boldsymbol{B} \boldsymbol{C} \boldsymbol{D}$ | |
| 1 × 3·0 × . 4·0 . | . 🗙 8.0 🔆 . 4.0 . | · × 3·0 × · . 3·7 · . | ×1.4×1.6× . 4.5. | . × 1.3 × 1.3 × 1.3 × 5.6 . | • |
| Pour l'essieu D : 120.112 | 10496 | . 8 8 8 0 | 726252 | 42 28 14 🗴 | |
| \$1.8 28.8 | 24.8 21.8 | 17:8 14:8 | 11:1 9:7 8:1 | 8.6 2.4 1.2 0 | |
| Pour l'essieu C: 106 98 | . 90 82 | . 74 66 | 58 48 38 | 28 14 × 14 | |
| 30·6 27·6 | 25.6 20.6 | 16.6 13.6 | 9-9 8-5 6-9 | 24 12 0 12 | |
| Pour l'essieu B:92 84 | 7668 | 60 52 | 44 84 24 | 14 🗙 14 28 | |
| 29-4 26-4 | 22.4 19.4 | 15.4 12.4 | 8.7 7.8 5.7 | 1.8 0 1.8 2.4 | |
| Train fiéchiseant: 41 0 . 38 0 | | | | | |
| Train tranchant: 47.4 . 44.4 | 40.4 . 37.4 | 33.4 . 30.4 3 | 16·7 . 25·3 . 23·7 | . 19.2 . 18.0 . 16.8 . 15.6 | ٠ |

sette &: Barême des surcharges pour l'essieu B sur le milieu.

| Sesia @ | | | areme d | es sur | cuarge | s pou | r l'essieu | B SU | L 10 | muie | • u. | | |
|--------------|--------------|--------------|--------------------|---------------|--------------|----------------|------------------|----------------|--------------|----------------------|-----------------------|------------------|------------|
| l=2a | | | | D | 7.0 | _ D | 7 D | | ÷ 8 | | | En % de | la charge |
| i = z a | a | 'n | a, | P_{\bullet} | ΣP_n | $a_n P_n$ | $\sum a_n P_n$ | p | Maxi- mum | EXe | mples | du train type | de l'é- |
| m I | gauche | droite | m2 | ŧ | l t | mt | mt | 1 | | m | t | 1 % | % |
| 0.0 | 0.0 | 0.0 | 0.00 | 14 | 14 | 0.0 | 0.0 | +∞ | | ł | | 1 | |
| 2.4 | 1.2 | 1.2 | 1.44 | 2 8 | 42 | 33.6 | 33·6 | 11.667 | | [5 | 11-648 11-200 | 108 108 | 101 103 |
| 4.8 | | 2.4 | 5.76 | 14 | 56 | 33.6 | 67.2 | 11.667 | | { 8 | 9-800 | 108 | 101 |
| 11:4 | 5.7 | | 32.49 | 10 | 66 | 57 | 124.2 | 7.756 | | (10 | | 108 | 100 |
| 14.6 | 7.8 | | 53.29 | 10 | 76 | 73 | 197.2 | 6.710 | | {12 · · · 14 · · · | 7·550 6·894 | 108 107 | 96 94 |
| " | | to =Ama | e pour l'e | | | le mi | ' | U 0 110 | | `== · · | | | 0.0 |
| 13.8 ∥ | 6.9 | | • | _ | | | | M A.ESA | | l | | | |
| 16.0 | 09 | 8.0 | 47·61 64·00 | 10 14 | 80 94 | 69·0 112 | 231·4 343·4 | 6·734 6·384 | oma. | {14 · · · 15 · · | 6·706 6·558 | 106 | 94 |
| 17.0 | 8.5 | 00 | 72.25 | 10 | 104 | 85 | 428·4 | 6.306 | | l | | 1 | |
| 18.4 | - 0 | 9.2 | 84.64 | 14 | 118 | 128.8 | 557.2 | 6.243 | | 18 | | 107 | 93 |
| 19.8 | 9.9 | " | 98.01 | 10 | 128 | 99 | 656.2 | 6.234 | | 19 20 | | 107 | 95 |
| 20.8 | | 10.4 | 108.16 | 14 | 142 | 145.6 | 801.8 | 6.530 | | (22 | 6-283 | 107 | 98 |
| 27.2 | 13·6 | | 194.96 | 8 | 150 | 108.8 | 910.6 | 6·106 | | {24 · · · 26 · · · | 6-265 6-178 | 107 107 | 99 99 |
| 29.8 | | 14.9 | 222.01 | 10 | 160 | 149 | 1059.6 | 5.966 | | 98 | 6-069 | 107 | 99 |
| 33.0 | | 16.5 | 272·25 | 10 | 170 | 165 | 1224.6 | 5.805 | | 80 | 5.878 | | |
| | | | pour l'e | _ | | le mi | | _ | | | | | |
| 16.0 | 0.4 | 8.0 | 64.00 | 14 | 98 | | 386.4 | 6.212 | | ł | | | |
| 16·2 18·4 | 8.1 | 9.2 | 65·61 84·64 | 10 14 | 108 122 | 81·0 128·8 | 467.4 | 6.209 | | 18 | 6.330 | | |
| 19.4 | 9.7 | 92 | 94.09 | 10 | 132 | 97 | 596·2 693·2 | 6·217 6·241 | | 19 | 6.536 | | 1 |
| 22.2 | 11·i | | 123.21 | 10 | 142 | 111 | 804.2 | 6.266 | | 20 | 6-26 8 | 107 | 96 |
| 27.4 | | 13.7 | 187.69 | îŏ | 152 | 137 | 941.2 | 6.080 | | 24 | 6-249 | ll . | |
| 29.6 | 14.8 | | 219.04 | 8 | 160 | 118.4 | 1059.6 | 5.973 | | 28 | | | |
| 30.6 | | 15.3 | 234.09 | 10 | 170 | 153 | 1212.6 | 5.931 | | 80 | | 107 | 101 |
| 33.4 | | 16.7 | 278.89 | 10 | 180 | 167 | 1379.6 | 5.832 | | 82 | 5-888 5-780 | 106 104 | 99 99 |
| 35.6 | 17.8 | 00.4 | 316.84 | 8 | 188 | 142.4 | 1522.0 | 5.758 | | 85 40 | | 101 | 100 |
| 40.8 | 21.8 | 20.4 | 416.16 | 8 | 196 | 163·2 174·4 | 1685.2 | 5.558 | | 10. | 0 000 | 101 | 100 |
| 43.6 46.8 | 21.9 | 23.4 | 475·24 547·46 | 8 8 | 204 212 | 187.2 | 1859·6 2046·8 | 5·445 5·322 | | 45 | 5-898 | 98 | 99 |
| 49.6 | 24.8 | ÆU # | 615.04 | 8 | 220 | 198.4 | 2245.2 | 5.221 | | | | | |
| 54.8 | | 27.4 | 750.76 | 8 | 228 | 219.2 | 2464.4 | 5.039 | | 50 | | 96 | 98 |
| 57.6 | 28.8 | | 829.44 | 8 | 236 | 230.4 | 2694.8 | 4.946 | | 55 | | 94 | 98 |
| 60.8 | | 30· 4 | 924.16 | 8 | 244 | 243.2 | 2938.0 | 4.847 | | 60 | 4-872 | 95 | 97 |
| 63.6 | 31.8 | | 1011.24 | 8 | 252 | 254.4 | 3192.4 | 4.768 | | RK. | 4.781 | 92 | 98 |
| 68.8 | 0.50 | 34.4 | 1183.36 | 8 | 260 | 275.2 | 3467.6 | 4.628 | | 70 | | 92 | 98 |
| 71.6 | 35.8 | 27.4 | 1281.64 | 8 | 268 | 286.4 | 3754.0 | 4.556 | | *** | | | |
| 74·8 77·6 | 38.8 | 37· 4 | 1398·76 1505·44 | 8 8 | 276 284 | 299·2 310·4 | 4053·2 4363·6 | 4.482 | | I | | | |
| 82.8 | 900 | 41.4 | 1713.96 | 8 | 292 | 331.2 | 4694.8 | ł | | 80 | 4-878 | 91 | 99 |
| 85.6 | 42.8 | 34 3 | 1831.84 | 8 | 300 | 342.4 | 5037.2 |] | | 1 | | | |
| 88.8 | | 44·4 | 1971.36 | 8 | 308 | 355.2 | 5392.4 | | | | 4 404 | | |
| 91.6 | 45.8 | | 2097.64 | 8 | 316 | 366.4 | 5758.8 | | | 90 | 4-181 | 90 | 98 |
| 96.8 | | 48.4 | 2342.56 | 8 | 324 | 387.2 | 6146.0 | | | l | | | |
| 99.6 | 49 ·8 | | 2440.36 | 8 | 332 | 398.4 | 6544.4 | l l | | 100 | 4-028 | 90 | 98 |
| 102.8 | | 51.4 | 2641.96 | 8 | 340 | 411.2 | 6955.6 | | | **** | 2 720 | | 50 |
| | | | li | H | ll | | | | | | | | |

MB. Le tableau résumé des résultats est à la page 59.

XXIII. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des croisillons.

| | Locomotive | | | | | Tende | DT | W | agon | Wagon | Wagon | |
|-------|----------------|----------------|------|------------------|----------------------------------|-------|--------|---------|----------------|------------------------|-------------|--|
| | 14 | 14 | 14 | 14 | 10 | 10 | 10 | 8 | 8 | 8 8 | 8 8 | |
| | $oldsymbol{E}$ | $oldsymbol{F}$ | G | \boldsymbol{H} | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 1 | . | |
| 5.6 . | ·× 1 | 9 × 1 | '2 × | 1.3 × . | . 4.5 · . × | 1.6 🔆 | 14 × . | . 8·7 × | 3.0 🔆 4 | 0 × 8·0 × | 4·0 × 8·0 × | |
| | 14 | 28 | 42. | 56 | 66 . | 76. | 86. | | 102 | 1 10 1 18 | 126 | |
| | 5.6 | 6.8 | 8:0 | 9.3 | 18.7 | | 16.7 | 20:4 | | 27:4 80:4 | 84.4 87.4 | |
| | 28 | 42 | 56. | 70 | | 90 | . 100 | 108 | 3116 | 124 182 | 140 | |
| | 6.8 | 8.0 | 9.3 | 10.4 | 14.9 | 16.2 | | 21.0 | | 28:6 31:6 | 35.6 38.6 | |
| | 42 | 56 | 70. | 84 | | 104 | 114 | 129 | 2180 | 138146 | 154 | |
| | 8.0 | 9.3 | 10:4 | 11.6 | 16 1 | 17.7 | 19.1 | 22-(| | 29.8 52.8 | 36.8 39.8 | |
| | | | | | . avec l'essieu . suite comme | | | | ı'à l'appui de | droite (voir: première | e ligne). | |

Soula b. Barême des surcharges pour le train tranchant.

| Seela | . w | | areme q | es surenar | es pour le | train tra | nchant. | | |
|--------------|---------------------|--------|----------------------|----------------|------------------|----------------|------------------------|------------|-----------|
| , | l. | P_n | ΣP_{\bullet} | $l_n P_n$ | $\sum l_n P_n$ | | 77 | En % de | la charge |
| l, | <i>i</i> , | F" | 2 F. | b, F, | Li,F, | p' | Exemples | du train | de l'é- |
| m | m | 1 | t . | mt | mt | | m t | % | 1 % |
| 0·0 1·2 | 0.00 | 14 | 14 28 | 0.0 | 0.0 | +∞ | | ļļ | |
| | 1.44 | 14 | | 16 ·8 | 16 ·8 | 23.333 | 2 19-600 | 108 | 95 |
| 2.4 | 5.76 | 14 | 42 | 33.6 | 50.4 | 17.500 | ∫ 5 14.836 | 108 | 102 |
| 3.6 | 12.96 | 14 | 56 | 50.4 | 100.8 | 15.555 | 6 13-067 7 11-886 | 108 108 | 99 96 |
| 8.1 | 65.61 | 10 | 66 | 81 | 181.8 | 10.754 | 8 10-850 | 108 | 94 |
| 9.7 | 94.09 | 10 | 76 | 97 | 278.8 | 9.744 | 9 10-178 | 108 108 | 94 96 |
| 11.1 | 123 [.] 21 | 10 | 86 | 111 | 389.8 | 9·168 | 11 9-210 | 107 | 95 |
| 15 ·6 | 243.36 | 14 | 100 | 218:4 | 608.2 | 7.822 | 12 8-985 13 8-618 | 107 | 96 |
| 16 ·8 | 282.24 | 14 | 114 | 235.2 | 843.4 | 7.595 | 14 8-508 | i | |
| | I | Barême | e pour le | train fléch | rissant. | | | 1 | |
| 10.4 | 108.16 | 14 | 84 | 145.6 | 375.2 | 9.216 | 11 9-071 | | |
| 11.6 | 134·56 | 14 | 98 | 162·4 | 537.6 | 8.904 | 12 8-866 | | |
| 12·8 | 163.84 | 14 | 112 | 179.2 | 716.8 | 8.750 | 18 8-748 | 107 | 96 |
| 17.3 | 299.29 | 10 | 122 | 178 | 889.8 | 8.158 | 14 8-686 16 8-400 | 108 108 | 99 101 |
| 18.9 | 357:21 | 10 | 132 | 189 | 1078-8 | 7.928 | 18 8-068 | 108 | 101 |
| 20.3 | 412.09 | 10 | 142 | 203 | 1281.8 | 7.769 | 20 7·806 22 7·612 | 107 | 103 |
| 24.0 | 576.00 | 8 | 150 | 192 | 1473.8 | 7:383 | | 107 | 102 |
| 27.0 | 729.00 | 8 | 158 | 216 | 1689.8 | 7.068 | 26 7·178 1 28 6·975 | 107 105 | 100 99 |
| 31.0 | 961.00 | 8 | 166 | 248 | 1937-8 | 6.677 | 1 30 6.778 | 103 | 98 |
| 34.0 | 1156.00 | 8 | 174 | 272 | 2209.8 | 6.412 | 32 6·590 | | ŀ |
| 3 8·0 | 1444.00 | 8 | 182 | 304 | 2513.8 | | 35 6.834 | ł | ļ |
| | 1 | Barêm | e pour l | e train tran | ehant. | | 40 5.985 | li . | |
| 26.7 | 712.89 | 10 | 172 | 267 | 2121.2 | 6.933 | 80 6.753 | | ľ |
| 30.4 | . 924 16 | 8 | 180 | 243.2 | 2364.4 | 6.725 | 82 . 6-682 | 1 | } |
| 33.4 | 1115.56 | 8 | 188 | 267.2 | 2631.6 | 6.220 | 85 . 6-446 | 100 | 98 |
| 37.4 | 1398.76 | 8 | 196 204 | 299.2 | 2930.8 | 6.291 | 40 6-186 | 98 | 99 |
| 40·4 44·4 | 1632·16 1971·36 | 8 8 | 204 | 323·2 355·2 | 3254·0 | 6.112 | | | |
| 47.4 | 2246.76 | 8 | 220 | 379·2 | 3609·2 3988·4 | 5·888 5·732 | 45 5-858 | 97 | 97 |
| 51.4 | 2641.96 | 8 | 228 | 411.2 | 4399.6 | 5.476 | 50 5-609 | 96 | 96 |
| 54.4 | 2959.36 | 8 | 236 | 435.2 | 4834.8 | 5.409 | | 1 | |
| 58.4 | 3410 56 | 8 | 244 | 467.2 | 5302.0 | 5.247 | 55 5-885 | 94 | 95 |
| 61.4 | 3769·96 | 8 | 252 | 491.2 | 5793.2 | 5 ·135 | 60 5·188 65 5·011 | 93 92 | 94 94 |
| 65.4 | 4277.16 | 8 | 260 | 523.2 | 6316·4 | 4.997 | 09 9-011 | 92 | 34 |
| 68.4 | 4678.56 | 8 | 268 | 547.2 | 6863.6 | 4.902 | 70 4.956 | 92 | 94 |
| 72.4 | 5241.76 | 8 | 276 | 579.2 | 7442.8 | 4.785 | 1000 | "- | |
| 75·4 79·4 | 5685·16 6304·36 | 8 8 | 284 292 | 603·2 635·2 | 8046.0 | 4 ·703 | | | |
| 82.4 | 6789.76 | 8 | 300 | 659.2 | 8681·2 9340·4 | | 80 4-587 | 91 | 95 |
| 86.4 | 7464·96 | 8 | 308 | 691.2 | 10031.6 | | | | |
| 89.4 | 7992.36 | 8 | 316 | 715.2 | 10746.8 | ľ | | | |
| 93.4 | 8723.56 | 8 | 324 | 747-2 | 11494.0 | | 90 4-869 | 90 | 95 |
| 96.4 | 9292.96 | 8 | 332 | 771.2 | 12265.2 | I | 100 | 1 | ۸- |
| 100.4 | 10080-16 | 8 | 340 | 803.2 | 13068·4 | 1 | 100 4-187 | 90 | 95 |
| 103·4 | 10691·56 | 8 | 348 | 827.2 | 13895.6 | | | <u> </u> | |

MB. Le tableau résumé des résultats est à la page 59.

XXIII. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes au $^1/_6$ de la portée.

| | W | ago: | a . | | Tond | ler | | Loco | motiv | • | : | Locer | notive |) | Tender |
|-----|-----|-------|------------|-------|-------|--------|----------|------------------|------------------|-------|----------------|----------------|---------|------------------|---------------------------|
| | 8 | 8 | 3 | 10 | 10 | 10 | 14 | 14 | 14 | 14 | 14 | 14 | 14 | 14 | 10 10 10 |
| | - 1 | | | | | | A | \boldsymbol{B} | \boldsymbol{c} | D | $oldsymbol{E}$ | $oldsymbol{F}$ | G | \boldsymbol{H} | |
| 4.0 | ·× | (8.0) | < . 3∙7 | ٠× | 1·4 🔆 | (1.6 🔆 | .4·5 . × | 1.8 × | 1·2 × | 1.8 × | .5.6 . ×1 | 1·2 × 1 | 1.3 × 1 | *× | .4·5 . × 1·6 × 1·4 × .3·7 |
| | 88 | 8 | b | . 72. | . 62 | 52 | 42 | 28 | 14. | . ×. | 70. | .140 | . 2io . | | |
| | 17 | 8 14 | ·8 | 11.1 | 9:7 | 8.1 | 8.6 | 9.4 | 1.3 | Į. | 28.0 | 84.0 | 40:0 | | |
| | 13 | 01 | 22 | . 114 | . 104 | 494 | 84 | 70 | . 56. | . 42. | 28. | . 14. | ٠×. | . 70. | 120. 170. 220 |
| | 25 | 8 21 | 1·8 I | 19.1 | 17. | 7 16 | 1 11:0 | B 10·4 | 9.2 | 8.0 | 9:4 | 1.3 | 0 | 6.0 | 28-5 86-5 43-5 |
| | 14 | 41 | | . 128 | . 118 | 3. 108 | 98 | 84 | . 70. | . 56. | 42. | . 28. | . 14. | . ×. | 50 . 100. 150 |
| | 27 | 0 24 | r.o | 20.8 | 18: | 9 17.8 | 12.8 | 11.6 | 10.4 | 9.3 | 3.6 | 2.4 | 1.3 | 0 | 22·5 80·5 87·5 |

Seele 3: Barêmes des surcharges pour les bandes au 1/6 de la portée.

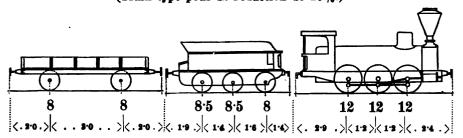
| _ | | | 1 | | | $a_n^\mu P_n^\mu$ | Σα" Ρ"+ | $6 \sum a_n'' P_n'' + 1$ | | ÷ = | Exemple | • |
|----------------|--------------|--------------|----------------|-----------------|----------------|-------------------|------------------|--------------------------|----------------|----------|----------------------------------|----------------------------|
| l | a, . | 5 a'n | a_{n} | $ P_{\bullet} $ | $\Sigma P_{"}$ | 5 a, P, | | 10 (5 Za' P') | p" | E E | Exemple Charge par mètre | > de |
| | | Bar | eme poi | ar I | 'essie | n D at | 1 ½ de la | a portée. | | | | |
| m (| = | m | ' = T | ŧ į | \$ | mt | mt | mt | | i | m t | * |
| 0.00 | 0.0 | | 0.00 | 14 | 14 | 0.0 | 0.0 | 0.00 | +∞ | <u> </u> | | |
| 1.44 | 1.2 | | 0.72 | 14 | 28 | 16.8 | 16.8 | 10.08 | 19.444 | | 4 18-440 | + 6.7 |
| 2.88 | 2.4 | | 1.44 | 14 | 42 | 33.6 | 50.4 | 30.24 | 14.583 | | 6 11-947 | + 6.7 |
| 4.32 | 3.6 | | 2.16 | 14 | 56 | 50.4 | 100.8 | 60.48 | 12.963 | | 7 11-068 8 10-022 | + 5.2 |
| 9.72 | 8.1 | | 4.86 | 10 | 66 | 81.0 | 181.8 | 109.08 | 8.962 | | 9 . 9-458 | + 8.6 |
| 11.64 | 9.7 | | 5.82 | 10 | 76 | 97.0 | 278.8 | 167.28 | 8.120 | | 10 8-887 | + 8·8 + 5·4 |
| 18.32 | 11.1 | | 6.66 | 10 | 86 | 111.0 | 389.8 | 233 ·88 | 7:640 | | 12 8-020 18 7-783 | + 6.2 |
| 17.76 | 14.8 | | 8.88 | 8 | 94 | 118.4 | 508.2 | 304.92 | 6.719 | | 14 7·518 16 7·096 | , |
| | | Bare | eme poi | ar l | 'essie | u <i>H</i> ai | 1 1/6 de la | a portée. | | | ``` | j |
| 11.04 | | | 5.52 | 14 | 70 | 128.8 | 229.6 | 137·76 | 8.160 | ļ | 12 7:840 |] |
| 12.48 | | | 6.24 | 14 | 84 | 145.6 | 375.2 | 225.12 | 7.680 | | 13 7.595 | |
| | 11.6 | | 6.96 | 14 | 98 | 162.4 | 537.6 | 322.56 | 7.422 | iiiiii | 1 12 | |
| 15.36 | 15.8 | | | 14 | | | | 430.08 | 7.292 | | 16 7-280 | |
| 11.04 | 1 0.0 | Bar | - | | | u G at | 1 1/6 de la | | | | | |
| 11·04 12·48 | 9·2 10·4 | | 5·52 6·24 | 14 14 | 98 98 | 145.6 | 375·2 520·8 | 225·12 312·48 | 7·829 | ittetti | 12 7.747 | |
| | | | | | | 1 1 | | 1 | 7.680 | liiiiii | 18 7.681 | + 10.7 |
| 13·92 19·32 | 11.6 16.1 | | 6·96 9·66 | 14 10 | 112 122 | 162·6 161·0 | 683·4 844·4 | 410·04 506·64 | 7·627 7·200 | | 14 · · · 7-682 16 · · 7-598 | + 18.9 |
| 21.24 | 17.7 | | 10.62 | 10 | 132 | 177.0 | 1021-4 | 612.84 | 6.996 | | 18 7-882 20 7-184 22 6-985 | + 17·8 + 13·8 + 10·4 |
| 22.92 | 19.1 | | 11·46 | 10 | 142 | 191.0 | 1212.4 | 727 44 | 6.852 | | 22 6-955 124 6-782 | + 8.3 |
| 27.36 | 22.8 | | 13.68 | 8 | 150 | 182.4 | 1394.8 | 836.88 | 6.493 | | 126 6-619 128 6-445 | + 7·1 + 6·2 |
| 30.96 | 25.8 | | 15.48 | 8 | 158 | 206.4 | 1601.2 | 960.72 | 6.198 | | (80 6-2 81 | + 5.4 |
| 34.20 | | 28.5 | 17.10 | 10 | 168 | 285.0 | 1886.2 | 1131.72 | 5.954 | | 82 6·122 85 5·905 | + 40 |
| 35.76 | 29.8 | | 17.88 | 8 | 176 | 238.4 | 2124.6 | 1274.76 | 5.856 | | 88 5-782 | , |
| 39.36 | 328 | 20.5 | 19.68 | 8 | 184 194 | 262.4 | 2387.0 | 1432.20 | 5.652 | | 140 5-020 | + 0.4 |
| 43·80 44·16 | 36.8 | 36.2 | 21·90 22·08 | 10 8 | 202 | 365·0 294·4 | 2752·0 3046·4 | 1651·20 1827·84 | 5·416 5·400 | | 42 5-514 45 5-867 | |
| 47.76 | 39.8 | | 23.88 | 8 | 210 | 318.4 | 3364.8 | 2018-88 | 5.254 | | 146 5:327 | |
| 52.20 | | 43.5 | 26.10 | 10 | 220 | 435.0 | 3799.8 | 2279.88 | 1 | | | |
| , - ' | | | | _ | | | | a portée. | - | 1111111 | ' | |
| 36·60 | 1 1 | 30.5 | | 10 | | | 2219.8 | 1331.88 | 1 | 1 | | |
| 37.20 | 31.0 | | 18.60 | 8 | 186 | 248 | 2467.8 | 1480.68 | A | | 88 5.688 40 5.598 | |
| 40.80 | 34.0 | | 20.40 | 8 | 194 | 272 | 2739.8 | 1643.88 | 5.560 | | 42 5.510 | |
| 45.00 | | 37 ·5 | 22.50 | 10 | 204 | 375 | 3114.8 | 1868-88 | 5.375 | | 46 5.889 48 5.272 | |
| 45.60 49.20 | 38·0 41·0 | | 22.80 | 8 | 212 220 | 304 328 | 3418·8 3746·8 | 2051·28 2248·08 | 5.352 | | , | 1 |
| 54·00 | 45.0 | | 24·60 27·00 | 8 8 | 220 228 | 328 360 | 4106.8 | 2464·08 | 5·228 5·065 | | 50 5-208 | 0.0 |
| 57.60 | 48.0 | | 28.80 | 8 | 236 | 384 | 4490.8 | 2694.48 | 4.946 | | 55 5-088 60 4-878 | 0.0 |
| 62·40 | 52.0 | | 31.20 | 8 | 244 | 416 | 4906 ·8 | 2944.08 | 4.785 | | 65 . 4.720 | 0.0 |
| 66.00 | 55.0 | | 83.00 | 8 | 252 | 440 | 5346.8 | 3208:08 | 4.783 | | | "" |
| 67.20 | E0.0 | 56.0 | 33.60 | 8 | 260 | 448 | 5794.8 | 3476.88 | 4.658 | | 70 4-590 | 0.0 |
| 70.80 | 59.0 | | 35.40 | 8 | 268 | 472 | 6266.8 | 3760.08 | 4.570 | | il | |
| | <u> </u> | 11 | | | II | 11 | 11 | | | 1111111 | <u> </u> | L |

MB. Le table au résumé des résultats est à la page 59.

XXIV. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes et des croisillons en vue de trains de surcharge formés avec trois locomotives à trois essieux de 12 tonnes circulant sur les lignes d'intérêt local où l'on applique

80% des écholles de l'ordonnance.

(Train type pour la réduction de 20%.)



Scale &: Pour les bandes.

Scale b: Pour les croisillons.

| | C | hargo mol | bilo par mò | tre de voic |) | | Charge m | obilo par : | n. de voio |
|------------------|-----------------------------------|------------------------|-----------------------------|------------------------|----------------------|-------------|-----------------------|------------------------|-----------------------|
| Portée | | 1 | rovenan | du tra | i n | Longueur | | provenan | t du train |
| du pont | d'après l'ordonnance 80% de | au milieu e | le la portée | vers le 1/6 | de la portée | | d'après | 4 | |
| | l'échelle a | en tonnes par mètre | en centièmes de p | en tonnes par mètre | en centièmes de p | | 80% de l'échelle b | en tonnes par mètre | en centièmes de p' |
| Z | °120 ₽ | p | % | p" | % | ľ | °/10 P ′ | p ' | % |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) |
| m | | • | % | m | 1 % | 100 | • | t | % |
| 1 | 24.000 | 24.000 | 80 | 24.000 | 80 | 1 | 24.000 | 24.000 | % 80 |
| 2 3 | 12.000 | 12.000 | 80 | 15.360 | 102 | 2 | 16.000 | 16.800 | 84 |
| 3 | 10.000 | 11.200 | 85 | 12.480 | 95 | 3 | 14.760 | 14.400 | 84 |
| 4 | 9.840 | 10.800 | 88 | 11.520 | 93 | 2 3 4 | 12.480 | 12.600 | 81 |
| 4 5 6 7 | 9.200 | 9.792 | 85 | 10.253 | 89 | 5 | 11.200 | 10.944 | 78 |
| ĕ | 8.720 | 8.800 | 81 | 9.120 | 84 | 5 6 | 10.560 | 9.600 | 73 |
| 7 | 8.240 | | 77 | 8.170 | 79 | 7 | | | 70 |
| | | 7.935 | | | | (| 9.920 | 8.620 | 1 60 |
| 8 9 | 7.760 | 7.200 | 74 | 7.380 | 76 | . 8 9 | 9.280 | 7.975 | 69 |
| 9 | 7.280 | 6.578 | 72 | 6.910 | 76 | 9 | 8.640 | 7.644 | 71 |
| 10 | 6.800 | 6.048 | 71 | 6.490 | 76 | 10 | 8.000 | 7.488 | 75 |
| 11 | 6.560 | 5.593 | 68 | 6.339 | 77 | 11 | 7.760 | 7.378 | 76 |
| 12 | 6.320 | 5.311 | 67 | 6.240 | 79 | 12 | 7.520 | 7.200 | 77 |
| 13 | 6.080 | 5 ·188 | 68 | 6.169 | 81 | 13 | 7.280 | 6.987 | 77 |
| 14 | 5.840 | 5.094 | 70 | 6.054 | 83 | 14 | 7.040 | 6.766 | 77 |
| 15 | 5.600 | 5.105 | 73 | 5.913 | 84 | 15 | 6.800 | 6.606 | 78 |
| 16 | 5.520 | 5.112 | 74 | 5.807 | 84 | 16 | 6.656 | 6.464 | 78 |
| 17 | 5.440 | 5.106 | 77 | 5.698 | 84 | 17 | 6.512 | 6.345 | 78 |
| 18 | 5.360 | 5.101 | 76 | 5.620 | 84 | 18 | 6.368 | 6.258 | 79 |
| 19 | 5.280 | 5.068 | 77 | 5.542 | 84 | 19 | 6.224 | 6.154 | 79 |
| 20 | 5.200 | 5.054 | 78 | 5.487 | 84 | 20 | 6.080 | 6.040 | 79 |
| 25 | 5.020 | 4.830 | 77 | 5·102 | 81 | 25 | 5.800 | 5.716 | 79 |
| 30 | 4.840 | 4.684 | 78 | 4.959 | 82 | 30 | 5.520 | 5.494 | 80 |
| 35 35 | 4.660 | | | | | | | | |
| | | 4.704 | 81 | 4.811 | 83 | 35 | 5.240 | 5.317 | 81 |
| 40 | 4.480 | 4.605 | 82 | 4.712 | 84 | 40 | 4.960 | 5.130 | 83 |
| 45 | 4.360 | 4.533 | 83 | 4.608 | 84 | 45 | 4.820 | 4.940 | 82 |
| 50 | 4.240 | 4·459 | 84 | 4.515 | 85 | 50 | 4.680 | 4.768 | 82 |
| 55 | 4.120 | 4.362 | 85 | 4.421 | 86 | 55 | 4.540 | 4.643 | 82 |
| 60 | 4.000 | 4.275 | 85 | 4.319 | 86 | 60 | 4.400 | 4.524 | 82 |
| 65 | 3.880 | 4.187 | 86 | 4.224 | 87 | 65 | 4.260 | 4.411 | 83 |
| 70 | 3.760 | 4.101 | 87 | 4.131 | 88 | 70 | 4.120 | 4.307 | 84 |
| l i | | | | | " | | 1 | | ~~ |

MB. Les détails du calcul se trouvent sur les pages 64, 65, 66.

XXIV. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes au milieu de la portée.

| • | Wage | 1 | Wager | 1 | Te | ender | Lo | cemetive | Tender | |
|------------------------|-----------------|----------|--------------|----------------|-----------|----------------|-------------|------------------|--------------------|----------|
| { | 8 | 8 | 8 | 8 8 | 5 8 | 3·5 8·0 | 12 | 12 12 | 8.5 8.5 8.6 |) |
| | 1 | | 1 | 1 | | | | 1 1 | | |
| | . 3 ∙0 . | ×4.0. | .×. 8·0 .> | ķ 3 ·9) | ×. 14. | ×. 1.6 .×. | . 4·8×. 1·1 | 8 .×. 1.9 .× 4.8 | 8 🔆 1.4 .×. 1.6 .× | 4.3 . |
| Pour l'essieu C:14 | 26.1 | 34 1 | 26 11 | 18 1 | 10 10 | 1.5 93 | 85 | 78 61 | 49 40:5 32 | , |
| | 6 8 | | 0:6 27 | | 3.7 2 | | | 15.8 14.0 | 9.7 8.8 6.7 | |
| Pour l'essieu B:18 | | 22 . | 114 10 |))6 9 | | 9.5 81 | 78 | 61 49 | 37 28:5 20 | 1 |
| | | | | | | | 15.3 | | 8.5 7.1 5.5 | |
| Pour l'essieu A:11 | Q 1 | 10 1 | 100 0 | 4 9 | 26 7 | 7.5 60 | 61 | 10 97 | 95 18·5 9 | |
| | | | 8.3 25 | | 1.8 1 | | 14.0 | | 7.3 5.9 4.1 | 5 |
| Train fléchissant : 44 | | 1-9 | 7:8 84 | -8 80 | -a • | 97.9 | 99.6 | 99:4 | 18:9 15:5 19:1 | ۵ |
| Train tranchant: 51 | | | | | | | | | | |

ganta a: Barême des surcharges pour l'essieu B sur le milieu.

| Scala 8 |): | Ba | arême de | s sure | harges | pour | l'essieu | B sur | le | milieu. | | |
|--------------|-----------------|------------|------------------|-----------------|---|--|------------------|--------------------------|--------------|-------------------------------|------------------|----------------|
| l. | | | | D | 7.0 | - D | V D | | ÷ £ | | En % de | la charge |
| $=2a_{r}$ | а | * | a_n^s | P_n | ΣP_n | $a_n P_n$ | $\sum a_n P_n$ | p | Maxi- mum | Exemples | du train type | de l'é- |
| m 2·4 | gauche 1.2 | droite | m 1·44 | \$ 24 | t 36 | mt 28·8 | mt 28·8 | t 10 [.] 556 | | 8 11-200 4 10-800 . | 92 92 | 86 88 |
| 11.0 | 5.5 | -~ | 30.25 | 8 | 44 | 44.0 | 72·8 | 5.593 | | 5 9-792 6 8-800 7 7-985 | 90 84 | 85 81 |
| 12.0 | | 6.0 | 36.00 | 12 | 56 | 72.0 | 144·8 | 5.311 | | 8 7·200 10 6·048 | 81 79 77 | 77 74 71 |
| 14.2 | 7·1 | 0.0 | 50.41 | 8.5 | 64·5 | 60.35 | 205.15 | 5.001 | | 18 5-188 | 77 | 68 |
| 14.4 | | 7.2 | 51.84 | 12 | 76.5 | 86.4 | 291.55 | 5.001 | | 14 5.045 16 5.008 | H | ļ |
| 16.8 | 0.5 | 8.4 | 70.56 | 12 | 88.5 | 100.8 | 392.35 | 4.975 | 1111111 | 18 4.990 | 1 | |
| 17·0 25·4 | 8.5 | 12.7 | 72·25 161·29 | 8·5 8 | 97 105 | 72·25 101·6 | | 4·981 4·757 | | { 20 5·054 | 87 | 78 |
| 20 1 | | Barême | , , | , | • | le mi | | 1 T 101 | 11111111 | 22 4·978 24 4·865 | 85 | 78 |
| 12∙0 ∥ | - | 6.0 | 36.00 | 12 | 60 | 72 | 172.8 | 5.200 | | | 1 | |
| 13.4 | 6.7 | 00 | 44.89 | 8 | 68 | 53.6 | 226.4 | 5.106 | | 18 5.141 | | |
| 14.4 | - 1 | 7.2 | 51.84 | 12 | 80 | 86.4 | 312.8 | 5.077 | | 14 5-094 | 79 | 70 |
| 16.6 | 8.3 | | 68.89 | 8.5 | 88.5 | 70.55 | 383.35 | 5.098 | | 16 5·112 18 5·101 | 85 87 | 74 76 |
| 19.4 | 9.7 | | 94.09 | 8.5 | 97 | 82.45 | 465.8 | 5.049 | 11111111 | 20 5.049 | ∥ °' | '6 |
| 23·0 26·2 | | 11.5 | 132.25 | $\frac{8}{8.5}$ | 105 | 92 | 557·8 669·15 | 4.705 | 10000 | 1 24 4.877 | 83 | 77 |
| 28.0 | 14.0 | 13.1 | 171.61 196.00 | 12 | 113·5 125·5 | 111.35 | 837.15 | 4·765 4·693 | | \ 20 4·777 | 82 | 77 |
| 29.0 | *** | 14.5 | 210.25 | 8.5 | | 123.25 | 960.4 | 4.674 | | | l | } |
| 30.4 | 15.2 | | 231.04 | 12 | | 182.4 | | 4.659 | | 30 4·665 | | |
| " | B | areme | pour l'é | ssieu | B sur | le mi | lieu. | - | | | | |
| 25.6 | 12.8 | 1 | 163.84 | 12 | 117 | 153.6 | 719.8 | 0 | | | l | |
| 28.0 | 14.0 | | 196.00 | 12 | 129 | 168.0 | 887:8 | 4.684 | | | 1 | |
| 28.6 | | 14·3 | 204.49 | 8.5 | 137.5 | 121.55 | | 4.680 | | 30 4.084 | | 76 |
| 30.4 | 15.2 | 4 5.00 | 231.04 | 12 | 149.5 | 182.4 | 1191.75 | 4.677 | | 30 4.084 | 84 | 76 |
| 31·4 39·0 | 19.5 | 15.7 | 246·49 380·25 | 8·5 8 | 158 166 | 133·45 156·0 | 1325·2 1481·2 | 4·688 4·618 | | 82 4-698 85 4-704 | 85 | 81 |
| 39.2 | 100 | 19.6 | 384.16 | 8 | 174 | 156.8 | 1638.0 | 4.614 | | { 85 4·704 | ~ | 91 |
| 42.2 | 21.1 | 100 | 445.21 | 8.5 | 182.5 | 179.35 | | 4.567 | | 40 4-605 | 83 | 82 |
| 45.0 | 22.5 | ľ | 506.25 | 8.5 | 191 | 191.25 | | 4.521 | | | İ | |
| 45.2 | | 22.6 | 510.76 | 8 | 199 | 180.8 | 2189.4 | 4.519 | | *** | | |
| 52·8 53·2 | 26.4 | 00.0 | 696.96 | 8 | 207 | 211.2 | 2400.6 | 4.397 | 110011 | 50 4-4 59 | 82 | 84 |
| 58.8 | 29.4 | 26.6 | 707·56 864·36 | 8 | $\begin{array}{c} 215 \\ 223 \end{array}$ | $\begin{bmatrix} 212.8 \\ 235.2 \end{bmatrix}$ | 2613·4 2848·6 | 4·389 4·289 | | 55 4.862 | 82 | 81 |
| 59.2 | 20 x | 29.6 | 876.16 | 8 | 231 | 236.8 | 3085.4 | 4.282 | | | | |
| 66.8 | 33.4 | | 1115.56 | 8 | 239 | 267.2 | 3352.6 | 4.150 | | 65 . 4·272 | 82 | 86 |
| 67.2 | | 33.6 | 1128.96 | 8 | 247 | 268.8 | 3621.4 | 4.143 | | | | |
| 72.8 | 36.4 | | 1324.96 | 8 | 255 | 291.2 | 3912.6 | 4.052 | | 70 4· 101 | 82 | 87 |
| 1 | H | aremo | e pour l'é | ssieu | A sur | le mi | lieu. | | | | | |
| 42.6 | 21.3 | !! | 453.69 | 8.5 | 191 | 181.05 | 2002.6 | 4.553 | | | | |
| 47.6 | | 23.8 | 566.44 | 8 | 199 | 190.4 | | 4.490 | | 45 4-583 | 83 | 83 |
| 50.4 | 25.2 | 07/0 | 635.04 | 8 | 207 | 201.6 | 2394.6 | 4.444 | | 50 . 4.451 | l . | |
| 55·6 56·4 | 28.2 | 27.8 | 772·84 795·24 | 8 | $\begin{array}{c} 215 \\ 223 \end{array}$ | 222.4 | 2617·0 2842·6 | 4.347 | | 55 . 4·861 | | |
| 61.6 | 20 2 | 308 | 948·64 | 8 | $\begin{array}{c} 223 \\ 231 \end{array}$ | 225·6 246·4 | 3089.0 | 4·333 4·243 | | 00 4-275 | 82 | 85 |
| 64.4 | 32.2 | 90 0 | 1036.84 | 8 | 239 | 257.6 | 3346.6 | 4.195 | 11111111 | | 1 | |
| 69.6 | | 34.8 | 1211.04 | 8 | 247 | 278.4 | 3625.0 | | 1111111 | 65 4·185 | | |
| | | | | | | , 1 | | | | | " | |

MB. Le tableau résumé des résultats est à la page 63.

XXIV. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des croisillons.

| | L | oomet | ive ' | Le | omotiv | 7 | | Tender | | Wagon | Wagon | Wagen |
|---------|--------|---------------------|------------------|----------|----------------|----------------|------------|----------|------------|-------------------|--------------------|-----------|
| | 12 | 12 | 12 | 12 | 12 | 12 | 8.0 | 8.5 | 8·5 | 8 8 | 8 8 | 8 8 |
| | A | \boldsymbol{B} | \boldsymbol{c} | D | $oldsymbol{E}$ | $oldsymbol{F}$ | | | | | | |
| . 4.8 . | · × 1 | 8 .×. 1 | ·2 ·× · 4 | 8. ×. 1. | 2 ·×. 1· | 3 ·× · 4 | ·8 · 🔆 i | ·6 .×. 1 | 4 × . 3 | 9 . 🔆 8.0 .🔆 . | 4.0 . 🎠 8.0 .🌣 . 4 | × |
| | 24 | 12 | × | 12 | 24 | 86 | 44 | .52.5. | 6 1 | 69 77 | 8593 | 1011094 |
| | 2:4 | 1.3 | 0 | 4.8 | 6.0 | 7-2 | 11.5 | 18.1 | 14.5 | 18.4 21.4 | 25.4 28.4 | 82:4 85:4 |
| | 12 | × | 12 | 24 | 36 | 48 | 56 | .64.5 | 73 | 8189 | 97 105 | 113121 |
| | 1.2 | · ~· | 1.3 | 6.0 | 7.2 | 8:4 | 12:7 | 14:8 | 15.7 | 19-6 22 -6 | 26.6 29.6 | 33.6 36.6 |
| | × | 12 | 24 | | . 48 | . 60 | 68 | .76:5 | 85 | 98101. | 109117 | 125183 |
| | | 1.3 | 2.4 | 7:2 | 8:4 | 9.6 | 18-9 | 15.5 | 16.9 | 20.8 28.8 | 27.8 30.8 | 34.8 37.8 |
| | . 9.6. | . 8 ¹ 4. | . 7-2 | 24. | 1.2. | | . . | 270 | c l'essieu | F sur l'appui de | droite. | |
| | | | | | | | | | | | l'appui de droite. | |

Scale b: Barême des surcharges pour le train tranchant.

| Scale (| <u>. س</u> | | areme w | es surcharg | es pour le t | Tall trail | | | |
|------------------------|-----------------------|--------|----------------------|---------------|----------------|---------------|------------------------|----------|-----------------|
| l_n | l'a | P_n | ΣP_{\bullet} | $l_n P_n$ | $\sum l_n P_n$ | p' | Exemples | | la charge |
| <i>b</i> ₁₀ | ·, | 1 * | 21, | On I n | ZI CnI n | P | Exemples | du train | de l'é- |
| m | m | ŧ | \$ | mt | mt | t | m t | % 92 | % |
| 1.2 | 1.44 | 12 | 24 | 14.4 | 14.4 | 20.000 | 8 14-400 | 92 88 | 84 81 |
| 2.4 | 5.76 | 12 | 36 | 28.8 | 43.2 | 15.000 | 5 10-944 | 82 | 78 |
| 6.7 | 44.89 | 8 | 44 | 53.6 | 96.8 | 8·8 20 | 6 9-600 (7 8-620 | 79 | 78 |
| 8.3 | 6 8·8 9 | 8.5 | 52.5 | 70.55 | 167:35 | 7.791 | 8 . 7.975 | 78 79 | 70 69 |
| 9.7 | 94.09 | 8.5 | 61 | 82.45 | 249.8 | 7.267 | 9 7.585 | " | " |
| 14.0 | 196.00 | 12 | 73 | 168 | 417.8 | 6·165 | { 10 7·204 12 6·697 | | |
| • | ' .] | Barême | pour le | traiu fléch | issant. | | | | |
| 7.2 | 51.84 | 12 | 48 | 86.4 | 129.6 | 8·333 | | 1 | |
| 8.4 | 70.26 | 12 | 60 | 100.8 | 230.4 | 7.755 | 8 7.950 | | |
| 9.6 | 92.16 | 12 | 72 | 115.2 | 345.6 | 7.500 | 9 7-644 | 81 | 71 |
| 13.9 | 193.21 | 8 | 80 | 111.2 | 456.8 | 6.782 | 12 . 7-200 | 79 86 | 75 76 |
| 15.5 | 240.25 | 8.5 | 88.5 | 131.75 | 588.55 | 6.520 | 14 6-766 | 84 | 77 |
| 16.9 | 285.61 | 8.5 | 97 | 143.65 | 732.2 | 6.352 | 16 6-464 | 83 | 78 |
| 21.2 | 449.44 | 12 | 109 | 254.4 | 986.6 | 5·89 3 | 18 6-258 20 6-040 | 84 88 | 79 79 |
| 22.4 | 501.76 | 12 | 121 | 268.8 | 1255.4 | 5.800 | 22 . 5-882 | 82 | 78 |
| 23.6 | 556.96 | 12 | 133 | 283.2 | 1538.6 | 5.746 | 24 5-742 | 83 | 78 |
| 27.9 | 778.41 | 8 | 141 | 223.2 | 1761.8 | 5.581 | 26 5-678 | 84 | 79 |
| 29.5 | 870.25 | 8.5 | 149.5 | 250.75 | 2012.55 | 5.210 | 28 5-578 | 84 | 79 |
| 30.9 | 954.81 | 8.5 | 158 | 262.65 | 2275.2 | 5.461 | 80 5-494 | 88 | 80 |
| 34.8 | 1211.04 | 8 | 166 | 278.4 | 2553.6 | 5.323 | | | |
| 37.8 | 1428.84 | 8 | 174 | 302.4 | 2856.0 | 5.209 | 85 5.817 | 88 | 81 |
| 41.8 | 1747.24 | 8 | 182 | 334.4 | 3190.4 | 5.056 | 40 5.180 | 82 | 83 |
| 44.8 | 2007.04 | 8 | 190 | 358.4 | 3548.8 | 4.946 | | | |
| 48.8 | 2381.44 | 8 | 198 | 390.4 | 3939-2 | 4.806 | 45 4-940 | 82 | 82 |
| 51.8 | 2683.24 | 8 | 206 | 414.4 | 4353.6 | 4.708 | 50 4-768 | 81 | 82 |
| 55.8 | 3113.64 | 8 | 214 | 446.4 | 4800.0 | | 55 . 4-613 | I | |
| 5 8·8 | 3457.44 | 8 | 222 | 470.4 | 5270.4 | | | | |
| |] | Barêm | e pour le | train tran | chant. | | 60 4:472 | | |
| 29.2 | 852.64 | 12 | 146 | | 2040.0 | 1 | | | |
| 30.4 | 924.16 | 12 | 158 | 364 ·8 | 2404.8 | | 80 5.200 | | |
| 34.7 | 1204.09 | 8 | 166 | 277.6 | 2682.4 | | | | |
| 36.3 | 1317.69 | 8.5 | 174.5 | 308.55 | 2990.95 | | 85 5.106 | H | |
| 37.7 | 1421.29 | 8.5 | 183 | 320.45 | 3311.4 | • | | I | |
| 41.6 | 1730.56 | 8 | 191 | 332 ·8 | 3644.2 | | 40 5.011 | | |
| 44.6 | 1989.16 | 8 | 199 | 356 ·8 | 4001.0 | | 45 4.898 | | |
| 48.6 | 2361.96 | 8 | 207 | 388.8 | 4389.8 | 4.802 | 50 4.768 | 81 | 82 |
| 51.6 | 2662.56 | 8 | 215 | 412.8 | 4802.6 | 4.726 | 55 . 4-648 | 81 | 82 |
| 55.6 | 3091.36 | 8 | 223 | 444.8 | 5247.5 | 4.627 | | 31 | " |
| 58.6 | 3433.96 | 8 | 231 | 468.8 | 5716.2 | 4.555 | 60 4-524 | 81 | 82 |
| 62.6 | 3918.76 | 8 | 239 | 500.8 | 6217.0 | 4.463 | 65 4.411 | 81 | 83 |
| 65.6 | 4303.36 | 8 | 247 | 524.8 | 6741.8 | 4.387 | | " | " |
| 69.6 | 4844.16 | 8 | 255 | 556.8 | 7298.6 | 4.816 | 70 4-307 | 81 | 84 |
| 72.6 | 5270.76 | 8 | 263 | 580.8 | 7879-4 | 4.255 | | " | " |
| 76.6 | 5867.56 | 8 | 271 | 612.8 | 8492.2 | | ll . | II n | |
| 79.6 | 6336.16 | 8 | 279 | 636.8 | 9129.0 | | 90 4-122 | 81 | 86 |
| 83.6 | 6988.96 | 8 | 287 | 668.8 | 9797:8 | | | <u> </u> | |

MB. Le tableau résumé des résultats est à la page 63.

| XXIV. | Surch | harge | s équ | ivalent | es u | niforme | s por | ur le | calcul | des | bana | les au | 1/6 de la portée | ? . |
|-----------------|--------|--------------|---------|----------|----------------|------------|---------------|------------------|----------------|------------------|----------------|----------|-------------------------|------------|
| Tender | | omoti | | | Condo | | | omot | | | emot | | Tender | |
| 8·5 8· 0 | 12 | 12 | 12 | 8.5 | 8.5 | 8.0 | 12 | 12 | 12 | 12 | 12 | 12 | 8.0 8.5 8.5 | 8 |
| | - 1 | - 1 | | } | | 1 | A | \boldsymbol{B} | $oldsymbol{c}$ | \boldsymbol{D} | $oldsymbol{E}$ | F | | 1 |
| × 1·6 × . 4·8 | · × 13 | 2 × 1· | 2 🔆 . 4 | ŀ8 . × 1 | 4×1 | ·6 🔆 . 4·3 | . ×1 | ·2 × 1 | .2 × . 4.8 | · ×1 | ·3 × 1 | ·2 × . 4 | 1.8 . × 1.6 × 1.4 × 3.9 | ×̈́ |
| 113.5.105 | . 97 | 85 | 73 | (49. | 40.5 | . 32 | . 24. | . 12. | ٠ ×ٰ١٠٠٠ | ٠×٠ | . 60. | . 120 | 160.202 5 245 | |
| 27.1 25.5 | 21.3 | 2 0·0 | 18.8 | 9.7 | 8.3 | 6.7 | 2.4 | 1.5 | 0) | 0 | 6.0 | 12 | 33·5 41·5 48·5 | |
| 1 1 | - 1 | - 1 | 1 | - 1 | - 1 | 1 | - 1 | 1 | 1 | - 1 | - 1 | ı | 1 1 1 | |
| 125.5.117 | .109. | . 97 . | . 85 | 73. | . 64 ·5 | . 56 | . 4 8. | . 36. | . 24 | . 12. | ٠×. | . 60 | 100.142.5.185 | |
| 26.3 26.7 | 22.4 | 21 2 | 20.0 | 15.7 | 14.3 | 12.7 | 8.4 | 7.2 | 6.0 | 1.5 | o` | 6.0 | 27.5 35.5 42.5 | |
| 1 1 | 1 | - 1 | 1 | 1 | - 1 | 1 | 1 | 1 | ı | - 1 | 1 | j | 1 1 1 | |
| 137.5.129 | . 121. | .109 | 97 | 85 . | 76.5. | .68 | . 60. | . 48. | . 36 | . 24. | . 12. | . X | 4082.5.125 | |
| | | | | | | | | | | | | | 21.5 29.5 36.5 | |

Sotie 8: Barémes des surcharges pour les bandes au 1/6 de la portée.

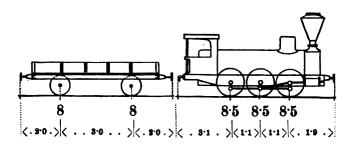
| | | | | l i | | an Pu | Σα" " | $6 \left(\sum a_n^{\prime\prime} P_n^{\prime\prime} + \right)$ | | <u>.</u> . | Exemp | 05 |
|----------------|--------------|-----------|----------------|------------|----------------------|--|-----------------------|--|----------------|---|----------------------|------------------|
| l | a," | $ 5a'_n $ | а | P_{n} | ΣP_{\bullet} | ou 5 a' P' | $5\Sigma a_n' P_n'$ | $\left \frac{0}{10} {2 a_n P_n + \choose 5 \sum a_n' P_n'}\right $ | p" | -ixe n mom | Charge pr. m. | > de |
| | | Bar | ême j | pour | l'essie | u <i>C</i> au | ¹/₅ de la | portée. | | | | |
| m | m | | m | | t | mt | mt | mt | ı ı | | m t | % |
| 0.00 | 0.0 | 0.0 | 0.00 | 12 | 12 | 0.00 | | 0.00 | +∞ | 11111111 | 8 12·490 4 11·520 | + 11.4 |
| 1.44 | 1.2 | | 0.72 | 12 | 24 | 14.40 | 14.40 | 8.64 | 16.667 | | 5 10-252 | + 4.7 |
| 2 ·88 | 2.4 | | 1.44 | 12 | 36 | 2 8·80 | 43.20 | 25.92 | 12·500 | | 6 9-120 7 8-170 | + 3.6 |
| 8.04 | 6.7 | | 4.02 | 8 | 44 | 53.60 | 96.80 | 58.08 | 7.351 | | 8 7.380 | + 2.5 |
| 9.96 | 8.3 | | 4.98 | 8.5 | 52.5 | 70.55 | 1 | 100.41 | 6.493 | | 196-910 | + 5.0 |
| 11.64 | 9.7 | | 5.82 | 8.5 | 61 | 82.45 | 1 | 149.88 | | | | |
| | 14.0 | | 8.40 | | 73 | 168.00 | | | 5.139 | | 12 6.003 | |
| | | Bar | ême p | our | l'essie | u <i>F</i> au | ¹/₅ de la | portée. | - | | | |
| 8.64 | 7.2 | | 4.32 | | 48 | | 129.6 | 77:76 | 6.944 | | 19. 6827 | 1 |
| 10.08 | 8.4 | | | 12 | 60 | 100.8 | 230.4 | 138-24 | 6.462 | | \10 6-490 | + 7·5 + 18·5 |
| 11.52 | 9.6 | 11 | | 12 | 72 | 115.2 | 345.6 | 207:36 | 6.250 | | | + 18·5 + 17·4 |
| 16.68 | 13.9 | | 8.34 | | 80 | 111.2 | 456.8 | 274.08 | 5.652 | <u> </u> | 14 6-054 | + 18.8 |
| | | Bar | ême p | our | l'essie | $\mathbf{u} \boldsymbol{E} \mathbf{a} \mathbf{u}$ | $1/_6$ de la | portée. | | | 116 5.760 | |
| 8.64 | 7.2 | | 4.32 | | 60 | 86.4 | 244 ·8 | 146.88 | 6.019 | | 11 . 6.053 | |
| 10.08 | 8.4 | | 5.04 | 12 | 72 | 100.8 | 345.6 | 207:36 | 6.123 | | 112 6-240 | + 17.4 |
| 15.24 | 12.7 | | 7.62 | 8 | 80 | 101.6 | 447.2 | 268.32 | 5.878 | | 14 6-054 16 5-807 | + 18.8 |
| 17·16 18·84 | 14·3 15·7 | | 8·58 9·42 | 8·5 8·5 | 88·5 97·0 | | 568·75 702·20 | 341·25 421·32 | 5·679 5·549 | | 18 5-620 | + 10.4 |
| 24.00 | 20.0 | | 12.00 | 12 | 109 | 240.00 | 942.20 | 565.32 | 5.157 | | 20 5·487 | + 8·6 + 7·2 |
| 25.44 | 21.2 | | 12.72 | 12 | 121 | 254.4 | 1196.6 | 717.96 | 5.075 | | 26 . 5-090 | + 5.9 |
| 26.88 | 22.4 | 1 | 13.44 | 12 | 133 | 268.8 | 1465.4 | 879.24 | 5.028 | | 128 5-014 | + 6.8 |
| 32-04 | 26.7 | | 16.02 | 8 | 141 | 213.6 | 1679.0 | 1007:40 | 4.876 | | 80 4-959 82 4-878 | + 59 |
| 33.00 | | 27.5 | 16.20 | 8 | 149 | 220.0 | 1899.0 | 1139.40 | 4.845 | | 34 . 4.822 | ' ' ' |
| 33.96 | 28.3 | | 16.98 | 8.5 | 157.5 | 240.55 | 2139.55 | 1283.73 | 4.823 | iiiiii | 85 4.811 | + 2.3 |
| 35.64 40.32 | 29·7 33·6 | | 17·82 20·16 | 8.5 | 166·0 174 | 252·45 268·8 | 2392·00 2660·80 | 1435.20 | 4·796 4·703 | | 40 4.719 | + 2.3 |
| 42.60 | | 25.5 | 21.30 | 8.5 | 182.5 | 301.75 | 2962.55 | 1596·48 1777·53 | 4.650 | | | |
| 43.92 | 36.6 | 00 0 | 21.96 | 8 | 190.5 | 292.8 | 3255.35 | 1953-21 | 4.625 | | 45 4-608 | + 1.7 |
| 48.72 | 40.6 | | 24.36 | 8 | 198.5 | 324.8 | 3580.15 | 2148.09 | 4.529 | | 50 . 4 503 | * * ' |
| 51.00 | | 42.5 | 25.50 | 8.5 | 207 | 361.25 | 3941.40 | 2364.84 | | iiiiiiii | 1 4.00 | |
| 52.32 | 43.6 | | 26.16 | 8 | 215 | 348.8 | 4290.2 | 2574.12 | | | 55 4.414 | |
| 57.12 | 47.6 | | 28.56 | 8 | 223 | 380.8 | 4671.0 | 2802.60 | 4.372 | 1111111 | 60 4-319 | + 1.0 |
| 60·72 65·52 | 50·6 54·6 | ľ | 30·36 32·76 | 8 8 | 231 239 | 404.8 | 5075·8 5512·6 | 3045·48 3307·56 | | | 65 4-224 | + 0.9 |
| 69.12 | 57.6 | l li | 34.26 | 8 | 239 | 460.8 | 5973.4 | 3584.04 | 4·213 4·146 | | | , |
| 73.92 | 61.6 | - 1 | 36.96 | 8 | 255 | 492.8 | 6466.2 | 3879.72 | 4.059 | | 70 4-181 | + 0.7 |
| 74.40 | | 62.0 | 37.20 | 8 | 263 | 496.0 | 6962.2 | 4177.32 | 1 000 | | l | |
| · " | | | | , , | | | ¹/ ₆ de la | . , | | | 75 4.043 | - |
| 32.52 | 27.1 | | 16.26 | | 149.5 | | 1912.95 | | 4.853 | | 32 4·869 | |
| 34.50 | 28.5 | | 17.10 | 8.5 | 158 | 242.25 | 2155.2 | 1293.12 | | | 84 4·828 | + 2.8 |
| 38.88 | | | 19.44 | 8 | | | 2414.4 | 1448.64 | | | 35 4·806 | 1 |
| l ' | . " | | | | | | ¹/6 de la | | - | | 40 4·678 | |
| 45.36 | 37.8 | l li | 22.68 | 181 | 199 | 302.4 | 3589.0 | 2153.40 | 4.588 | | 45 4.594 | 1 |
| 50.16 | 41.8 | | 25.08 | 8 | 207 | 334.4 | 3923.4 | 2354.04 | 4.511 | | 50 4.515 | + 1.3 |
| 53.76 | 44.8 | | 26 ·88 | 8 | 215 | 358.4 | 4281.8 | 2569.08 | 4.443 | | | ا ا |
| 58.56 | 48.8 | | 29.28 | 8 | 223 | 390.4 | 4672·2 | 2803.32 | 4.346 | | 55 4-421 | + 1.3 |
| | | | | | | | | | | | 60 4·318 | |

MB. Le tableau résumé des résultats est à la page 63.

XXV. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes et des croisillons en vue de trains de surcharge formés avec trois locomotives-tender à trois essieux de 8.5 tonnes circulant sur les lignes d'intérêt local où l'on applique le

60% des échelles de l'ordonnance.

(Train type pour la réduction de 40%.)



Scale &: Pour les bandes.

Soele b: Pour les creisillens.

| | | Charge mo | bile par mè | tre de vei | • | | Charge m | obilo par | m. de voie |
|-------------|-----------------------------------|------------------------|----------------------|------------------------|-----------------------------|----------|------------------------------|------------------------|--------------|
| Portée | | p | rovenan | t du tra | i n | Longueur | | provenan | t du train |
| du pont | d'après l'ordonnance 60% de | au milieu | de la portée | vers le 1/6 | de la portée | | d'après l'ordonnance | 4 | en centièmes |
| | l'échelle | en tonnes par mètre | en centièmes de p | en tonnes par mètre | en centièmes de p | | 60% de l'échelle b | en tonnes par mètre | qe D, |
| 1 | ⁴/10 P | p | % | p" | % | ľ | 4/20 ₽ ′ | p' | % |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) |
| m | t l | t | % | t | % | m | t | | 1 % |
| 1 | 18.000 | 17.000 | 57 | 17.000 | 57 | 1 | 18.000 | 17.000 | 57 |
| 2 | 9.000 | 8.500 | 57 | 11.390 | 76 | 2 | 12.000 | 12·325 | 62 |
| 3 | 7.860 | 8.689 | 66 | 9.520 | 73 | 3 | 10.820 | 10.766 | 62 |
| 2 3 4 | 7:380 | 8.075 | 66 | 8.542 | 69 | 4 | 9.360 | 9.244 | 60 |
| 5 | 6.900 | 7.208 | 63 | 7.507 | 65 | 5 | 8.400 | 7.956 | 57 |
| 5 6 7 | 6.540 | 6.422 | 59 | 6.630 | 61 | 6 | 7.920 | 6.942 | 53 |
| 7 | 6.180 | 5.759 | 56 | 5.912 | 57 | 7 | 7.440 | 6.488 | 52 |
| | 5.820 | 5.206 | 54 | 5.236 | 57 | 8 | 6.960 | 6.270 | 53 |
| 8 9 | 5.460 | 4.743 | 52 | 5.314 | 58 | ğ | 6.480 | 6.170 | 55 |
| 10 | 5.100 | 4.420 | 52 | 5.182 | 61 | 10 | 6.000 | 6.018 | 60 |
| 10 | 3 100 | 7 720 | 02 | 0 102 | 01 | 10 | 0 000 | 0 010 | 00 |
| 11 | 4.920 | 4.855 | 53 | 5.125 | 62 | 11 | 5.820 | 5.816 | 60 |
| 12 | 4.740 | 4.250 | 54 | 5.012 | 63 | 12 | 5.640 | . 5.596 | 60 |
| 13 | 4.560 | 4.225 | 56 | 4.877 | 64 | 13 | 5.460 | 5.372 | 59 |
| 14 | 4.880 | 4.163 | 57 | 4.725 | 65 | 14 | 5.280 | 5.220 | 59 |
| 15 | 4.200 | 4.125 | 59 | 4.606 | 66 | 15 | 5.100 | 5.180 | 60 |
| 16 | 4.140 | 4.091 | 59 | 4.524 | 66 | 16 | 4.992 | 5.080 | 61 |
| 17 | 4.080 | | | | | 17 | 4.884 | 5.029 | 62 |
| | | 4.082 | 60 | 4.478 | 66 | | | | 02 |
| 18 | 4.020 | 4.114 | 62 | 4.458 | 67 | 18 | 4.776 | 4.958 | 62 |
| 19 | 8.960 | 4.116 | 61 | 4.425 | 67 | 19 | 4.668 | 4.874 | 63 |
| 20 | 3.900 | 4.097 | 68 | 4.376 | 67 | 20 | 4.260 | 4.782 | 68 |
| 25 | 3.765 | 3.861 | 62 | 4.069 | 65 | 25 | 4.350 | 4.438 | 61 |
| 30 | 3.630 | 3.679 | 61 | 3.786 | 63 | 30 | 4.140 | 4.154 | 60 |
| 35 | 3.495 | 3.246 | 61 | 3.605 | 62 | 35 | 8.980 | 3.938 | 60 |
| 40 | 3.360 | 3.409 | 61 | 3.463 | 62 | 40 | 3.720 | 3.768 | 61 |
| 45 | 3.270 | 3.306 | 61 | 3.367 | 62 | 45 | 3.615 | 3.624 | 60 |
| 50 | 3.180 | 3.229 | 61 | 3.262 | 62 | 50 | 8.510 | 3.24 | 60 |
| 50 55 | 3.090 | 3.148 | 61 | 3.176 | 62 | 55 | 3.405 | 3·407 | 60 |
| 60 | | | | | | | | | |
| | 3.000 | 3.086 | 62 | 3.116 | 62 | 60 | 3.300 | 3.324 | 60 |
| 65 | 2.910 | 3.035 | 63 | 3.062 | 63 | 65 | 3.195 | 8.251 | 61 |
| 70 | 2.820 | 2.985 | 64 | 8.011 | 64 | 70 | 8.090 | 8.187 | 62 |
| | I | | Ll | | i | | | | |

MB. Les détails du calcul se trouvent sur les pages 68, 69, 70.

XXV. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes au milieu de la portée.

| | Wag | on | Wagon | Wagon | Wagon | Locomotive |
|--------------------|--------------|-------------------|-------------|-------------|-----------------|-----------------------|
| | 8 | 8 | 8 8 | 8 8 | 8 8 | 8.5 8.5 8.5 |
| | × 3.0 | ×. 4.0 | .× 8.0 ×. | 4.0 . 3.0 × | . 4.0 . × 3.0 × | 5.1 × 1.1 × 1.1 × 5.0 |
| Pour l'essieu B: | . 98 | . 90 | 8274 | 66 58 | 5'0 4'2 | |
| | 87: 4 | 84.4 | 80.4 27.4 | 23.4 20.4 | 16.4 18.4 | 8:8 7:3 6:1 |
| Pour l'essieu C: 1 | 06.5 | 98 [.] 5 | 90.5 82.5 . | 74.5 66.5 | 558·550·5 | 42.53425.5 |
| | | 35.5 | 31.5 28.5 | 24.5 21.5 | | 9.4 8.8 7.2 |
| | | | | | | 15·4 14·8 18·2 |

Scole a: Barême des surcharges pour l'essieu B sur le milieu.

| | | | | | | i | | | | 1 | En % de | la charge |
|---|-----------------------|------------|-----------------------|------------|----------------|-------------------|------------------|----------------|--------------|----------------------|----------|-----------|
| l=2a | а | | a_n^s | <i>P</i> , | ΣP_{r} | $a_n P_n$ | $\sum a_n P_n$ | p | Maxi- nun | Exemples | du train | de 1'é- |
| - 1 | | | | | | <u> </u> | | | | <u> </u> | type | chelle a |
| m | gauche | droite | m ² | • | ŧ | mt | mt | t | | m t | % | % |
| | 0.0 | | | | | | | ١. | | 8 8-689 (4 8-075 | 72 69 | 66 66 |
| 0.0 | 0.0 | 0.0 | 0.00 | 8.5 | 8.5 | 0.00 | 0.00 | +∞ | IIIIII | 5 . 7.208 | 67 | 63 |
| 2.2 | 1.1 | 1.1 | 1.21 | 17.0 | 25.5 | 18.70 | 18.70 | 7.727 | | 6 6-422 | 62 | 59 |
| 9.8 | | 4·9 6·0 | 24·01 36·00 | 8·5 8·5 | 34·0 42·5 | 41.65 51.00 | 60.35 | 4·425 3·990 | | 10 4·886 | 57 | 54 |
| $\begin{array}{c c} 12.0 \\ 12.2 \end{array}$ | 6.1 | 00 | 37·21 | 8.5 | 51.0 | 51.85 | 111·35 163·20 | 3.975 | 11111111 | 1 2000 | 1 | |
| 14.2 | 01 | 7.1 | 50.41 | 8.5 | 59.5 | 60.35 | 223.55 | 3.946 | | 14 3.955 | ii | |
| 14.4 | 7.2 | , , | 51.84 | 8.5 | 68.0 | 61.20 | 284.75 | 3.952 | | 1 | ll . | |
| 16.6 | 8.3 | | 68.89 | 8.5 | 76.5 | 70.55 | 355.30 | 4.059 | | 16 4.051 | ∥ ". | 62 |
| 24.4 | 00 | 12.2 | 148.84 | 8.0 | 84.5 | 97.60 | 452.9 | 3.883 | | 18 4·114 20 4·097 | 71 70 | 68 |
| 26.8 | 13.4 | 270 70 | 179.56 | 8.0 | 92.5 | 107.20 | 560.1 | 3.784 | | 25 . 8-861 | 66 | 62 |
| 30.4 | | 15.2 | 231.04 | 8.0 | 100.5 | 121.60 | 681.7 | 3.661 | | 80 8-679 | 66 | 61 |
| 32.8 | 16·4 | | 268.96 | 8.0 | 108.5 | 131.20 | 812.9 | 3.593 | | 0.540 | 64 | 61 |
| 38.4 | | 19.2 | 368.64 | 8.0 | 116.5 | 153.6 | 966.5 | 3.446 | Hilidi | 85 8-546 | 62 | 61 |
| 40.8 | 20.4 | | 416.16 | 8.0 | 124.5 | 163.2 | 1129.7 | 3.3 88 | | 40 8-409 | 02 | 61 |
| 44.4 | | 22·2 | 492.84 | 8.0 | 132.5 | 177.6 | 1307:3 | 3.316 | | 45 8-806 | 60 | 61 |
| 46.8 | 23.4 | | 547.56 | 8.0 | 140.5 | 187.2 | 1494.5 | 3.275 | | 45 8-806 50 8-229 | 60 | 61 |
| 52.4 | | 26.2 | 686.44 | 8.0 | 148.5 | 209.6 | 1704.1 | 3.185 | | 00 0-228 | " | " |
| 54·8 | 27.4 | | 750.76 | 8.0 | 156·5 | 219.2 | 1923.3 | 3.150 | | 55 8-148 | 59 | 61 |
| 58.4 | | 29.2 | 852.64 | 8.0 | 164·5 | 233.6 | 2156.9 | 3.104 | | 60 8-086 | 59 | 62 |
| 60.8 | 30.4 | | 924.16 | 8.0 | 172.5 | 243.2 | 2400·1 | 3.077 | | 65 8-085 | " | 63 |
| 66.4 | | 33·2 | 1102.24 | 8.0 | 180.5 | 265.6 | 2665·7 | 3.018 | Milli | | H | |
| 68.8 | 34.4 | | 1183.36 | 8.0 | 188.5 | 275.2 | 2940.9 | 2.994 | | 70 2-985 | 59 | 64 |
| 72.4 | | 36.2 | 1310.44 | 8.0 | 196.5 | 289.6 | 3230.5 | 2.963 | | | | |
| 74.8 | 37.4 | | 1398.76 | 8.0 | 204.5 | 299.2 | 3529.7 | 2.944 | | 80 2-909 | 60 | 66 |
| 80.4 | | 40.2 | 1606.04 | 8.0 | 212.5 | 321.6 | 3851.3 | 2.903 | | | li . | |
| 82.8 | 41.4 | 40.0 | 1713.96 | 8.0 | 220.5 | 331.2 | 4182.5 | | | 1 | ll . | |
| 86.4 | 44.4 | 43·2 | 1866.24 | 8.0 | 228.5 | 345.6 | 4528.1 | | | 1 | | |
| 88.8 | 44.4 | 477.0 | 1971.36 | 8.0 | 236.5 | 355.2 | 4883.3 | | | 90 2.848 | 61 | 67 |
| 94.4 | 40.4 | 47.2 | 2227.84 | 8.0 | 244.5 | 377.6 | 5260.9 | | | I | ŀ | |
| 96·8 100·4 | 48.4 | 50.2 | 2342·56 2520·04 | 8·0 8·0 | 252·5 260·5 | 387·2 401·6 | 5648.1 | | | 100 2-791 | 62 | 68 |
| 100 4 | l | 00 2 | 2020 U 1 | 00 | 200 5 | 4 01 0 | 6049.7 | ı | | | | ł |
| | ¥ | Barêm | e p our l' | essieu | C sur | le mil | lieu. | | | | | |
| 2.2 | 1.1 | ! | 1.21 | 8.5 | 17:0 | 9.35 | 9.35 | | | | | |
| 4.4 | $\hat{2}\cdot\hat{2}$ | 1 | 4.84 | 8.5 | 25.5 | 18.70 | 28.05 | | | 4 6.162 | 1 | |
| 7.6 | - - | 3.8 | 14.44 | 8.5 | 34.0 | 32.30 | 60.35 | 4.768 | ļ | 6 5.883 | | |
| 9.8 | ! | 4.9 | 24.01 | 8.2 | 42.5 | 41.65 | 102.00 | 4.425 | | 8 . 4.728 | | |
| 12.0 | 1 | 6.0 | 36.00 | 8.2 | 51.0 | 51.00 | 153.00 | 4.250 | | 10 4-420 | 56 | 52 |
| 14.4 | 7.2 | | 51.84 | 8.2 | 59.5 | 61.20 | 214.20 | 4.132 | | 14 4·168 16 4·091 | 65 | 57 59 |
| 16.6 | 8.3 | | 6 8· 89 | 8.2 | 68.0 | 70.55 | 284.75 | 4.074 | | 18 4.040 | 68 | 99 |
| 18.8 | 9.4 | | 88.36 | 8.5 | 76.5 | 79.90 | 364.65 | 4.012 | | 20 3.910 | | |
| 22.2 | | 11.1 | 123 [.] 21 | 8.5 | 85.0 | 94.35 | 4 59·00 | | | | | |
| i I | | | | | | | | | | ŀ | | |
| | | | umé des résul | | ' | | | | | <u> </u> | " | |

XXV. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des croisillons.

| | L | oomot | ive | | 1 | Locomot | ivo | | W | agon | V | 7agon | We | gon |
|---------------|-------|------------------|------------------|-----------------|------|----------------|-------|---------------|----------|-----------|-------------|------------|----------------|--------|
| | 8.5 | 8.5 | 8.5 | | 8.5 | 8.5 | 8.5 | | 8 | 8 | 8 | 8 | 8 | 8 |
| | A | \boldsymbol{B} | \boldsymbol{c} | | D | $oldsymbol{E}$ | F | | | | 1 | 1 | | |
| 5.0 . | ·×. 1 | ·1 .×. 1 | ı.×. | 8.8 . | · •× | 1·1 .X. | ιı.Χ. | 5.1 | · · · ×. | 8·0 ·×. | . 4·0 ×. | 8·0 ·×. | . 4·0×. 8 | . ×. • |
| | | | | | | | | | | | | | 74 | |
| ••••• | 1.1 | | 1:1 | ••••• | 4.9 | 6.0 | 7:1 | ••••• | 19.2 | | 19:2 | | 26:2 | 29:2 |
| | 17 | 8·5 | Ÿ | | 8:5 | 17 | 25·5 | | 88.5 | 41.5 | 49. | 557.5. | 65.5 . | 78.5 |
| • • • • • • • | 2.2 | 1.1 | ∴. | • • • • • • • • | 8:8 | 4.9 | 8.0 | • • • • • • • | 11.1 | | 18-1 | | 25.1 | 28.1 |
| | 8.9 | 7.1 | 6:0 | | | 1:1 . | . 0. | . | avec 1 | 'essien W | anr l'annni | de droite. | | |
| | | | | | | | | | | | | | ppui de droite | B. |

Sette b : Barême des surcharges pour le train fléchissant.

| , | l_n^s | P_{\bullet} | ΣP_{\bullet} | 7.0 | SID | 1 | Promotos | En % de | la charge |
|--------------|--------------------|---------------|----------------------|-------------------|---------------------|----------------|------------------------|------------------|-----------|
| l, | l _n | r, | ZIP, | l_nP_n | $\sum l_n P_n$ | p' | Exemples | du train type | de l'é- |
| 100 | m3 | ŧ | • | mt | mt | • | m t | % | % |
| 0.0 | 0.00 | 8.5 | 8.5 | 0.00 | 0.00 | +∞ | 2 12-825 | 68 | 62 |
| 1.1 | 1.21 | 8.5 | 17.0 | 9.85 | 9.35 | 15.456 | (8 10-766 | 69 | 62 |
| 2.2 | 4.84 | 8.5 | 25.5 | 18.70 | 28.05 | 11.585 | 4 . 9-244 | 66 | 60 |
| 6.0 | 36.00 | 8.5 | 34.0 | 51.00 | 79.05 | 6.942 | ∥ l 5 7•956 | 60 | 57 |
| 7.1 | 50·41 67·24 | 8.5 | 42.5 | 60.85 | 139.40 | 6·441 | 8 6-270 | 62 | 58 |
| 8·2 13·2 | 174.24 | 8·5 8·5 | 51·0 59·5 | 69·70 112·20 | 209·10 321·30 | 6·219 5·326 | { 10 6-018 12 5-596 | 67 67 | 60 60 |
| 14.3 | 204.49 | 8.5 | 68.0 | 121.55 | 442·85 | 5·179 | 14 5.220 | 65 | 59 |
| 15.4 | 237.16 | 8.5 | 76.5 | 130.90 | 573·75 | 5.097 | (16 5-080 | 65 | 61 |
| 20.5 | 420.25 | 8.0 | 84.5 | 164.00 | 787.75 | 4.788 | 18 4-958 | 66 | 62 |
| 23.5 | 552.25 | 8.0 | 92.5 | 188.00 | 925.75 | 4.520 | 20 4.782 | 66 | 63 |
| 27.5 | 756.25 | 8.0 | 100.5 | 220.00 | 1145.75 | 4.279 | 25 4-488 | 65 | 61 |
| 30.5 | 930.25 | 8.0 | 108.5 | 244.00 | 1389.75 | 4.127 | 80 4-154 | 63 | 60 |
| 34.5 | 1190.25 | 8.0 | 116.5 | 276.00 | 1665.75 | 3.954 | | | 60 |
| 37.5 | 1406.25 | 8.0 | 124.5 | 300.00 | 1965.75 | 3.844 | 85 8-988 | 62 60 | 61 |
| 41.5 | 1722.25 | 8.0 | 132.5 | 332.00 | 2297.75 | 3.717 | 40 8.768 | 60 | 01 |
| 44.5 | 1980.25 | 8.0 | 140.5 | 356.00 | 2653.75 | 3.634 | 45 8-624 | 60 | 60 |
| 4 8·5 | 2352.25 | 8.0 | 148.5 | 388.00 | 3041.75 | 3.537 | 50 . 8-506 | 60 | 60 |
| 51.5 | 2652.25 | 8.0 | 156·5 | 412.00 | 3453.75 | 3.478 | 55 . 8-407 | 59 | 60 |
| 5 5·5 | 3080.25 | 8.0 | 164·5 | 444·00 | 3897.75 | 3.396 | 00 0 201 | " | 1 " |
| 58·5 | 3422.25 | 8.0 | 172.5 | 468.00 | 4365.75 | 3·346 | 60 8-824 | 60 | 60 |
| 62·5 | 3906.25 | 8.0 | 180.5 | 500.00 | 4865.75 | 3.285 | 65 . 8-251 | | 61 |
| 65.5 | 4290.25 | 8.0 | 188.5 | 524.00 | 5389 ·75 | 3·243 | | 1 | |
| 69.5 | 4880.25 | 8.0 | 196.5 | 556.00 | 59 45 ·75 | 3.198 | 70 8-187 | 60 | 62 |
| 72.5 | 5256.25 | 8.0 | 204.5 | 580.00 | 6525.75 | 3.158 | 1011 | | |
| 76.5 | 5852.25 | 8.0 | 212.5 | 612.00 | 7137.75 | 3.116 | | 1 | |
| 79.5 | 6320.25 | 8.0 | 220.5 | 636.00 | 7773.75 | 3.087 | 80 8-088 | 61 | 64 |
| 83.5 | 6972.25 | 8.0 | 228.5 | 668.00 | 8441.75 | | | | |
| 86.2 | 7482.25 | 8.0 | 236.5 | 692:00 | 9133.75 | | 90 3-000 | 62 | 65 |
| 90·5 93·5 | 8190·25 8742·25 | 8·0 | 244·5 252·5 | 724·00 748·00 | 9857·75 10605·75 | | 1 | | |
| 97.5 | 9506.25 | 8.0 | 260.5 | 780.00 | 11385.75 | | 1 | | |
| | 10100.25 | 8.0 | 268.5 | 804·00 | 12189.75 | | 100 2-983 | 63 | 67 |
| 1000 | - | | | | | | - | | |
| |) | barem | e pour l | e train tran | cnant. | | | | |
| 38.7 | 1497.69 | 8.0 | 124.5 | 309-60 | 2084.55 | 1 | 40 0.0.0 | | I |
| 42.7 | 1823-29 | 8.0 | 132·5 | 341.60 | 2426.15 | | 40 3.619 | | |
| 45.7 | 2088.49 | 8.0 | 140.5 | 365.60 | 2791.75 | Ī | eo 3-655 | | j |
| 49.7 | 2470.09 | 8.0 | 148.5 | 397.60 | 3189·35 | | 50 3-888 | | |
| 52.7 | 2777.29 | 8.0 | 156.5 | 421.60 | 8610-95 | | 55 3.803 | | |
| 56.7 | 3214.89 | 8.0 | 164.5 | 453.60 | 4064.55 | | | | 1 |
| 59.7 | 8564·09 | 8.0 | 172.5 | 477.60 | 4542·15 | | 60 8-227 | | |
| | | | | | | | | 1 | |
| | | _ | | est à la page 67. | | | " | <u>'</u> | البيسا |

MB. Le tableau résumé des résultats est à la page 67.

XXV. Surcharges équivalentes uniformes pour le calcul des bandes au $^1/_6$ de la portée.

| Wagoz | 1 | Wa | gon | | Lo | como | tive | | Lo | como | ive | | Lo | comot | ivo | 1 | Wagon | l |
|----------|---------|----------------|---------|-------------|------|--------|------|---------|------|------------------|------------------|---------|------------------|----------------|-------|------|-------------|-----|
| 8 8 | | 8 | 8 | | 8.5 | 8.5 | 8.5 | | 8.5 | 8.5 | 8.5 | | 8.5 | 8.5 | 8.5 | 8 | 8 | |
| 1 1 | | | 1 | | ı | 1 | - | | A | \boldsymbol{B} | \boldsymbol{c} | | \boldsymbol{D} | $oldsymbol{E}$ | F | i | | |
| × 3.0 × | . 4.0 . | .× 8 | •×. | . 5.1 . | ٠٪ ١ | ·ı 🎠 ı | 1 ×. | 5.0 | ×1 | ·1 × 1 | ·1 × | 8.8 | × 1 | 1 × 1 | 1 X | 5.1> | × 8.0 × | 4.0 |
| 100 9 |) | Ι 94 | 1 76 | | 68 | 59.5 | 51.0 | | 42.5 | R4. | 25.5 | | 17. | . 8.5 | ¥ | 4 | 080 |) |
| 30·5 27 | | | 20.5 | | 15.4 | 14.8 | 13.3 | •••• | 8:2 | 7:1 | 6:0 | • • • • | 3.3 | 1:1 | , Ó., | 25 | ·5 40· | 5 |
| 111.5.83 | K 7 | , , E . E | 67.5 | | 50·K | 51.0 | 49.5 | | 84.0 | 95·5 | 17 | | 8·5 | \downarrow | 42.5 | 89 | 5 122 | :5 |
| 29.4 26 | | | 19·4 | • • • • • • | 14.8 | 13.2 | 13.1 | • • • • | 7.1 | 6.0 | 4.9 | ••• | 1.1 | ⊹. | 5.5 | 81 | .0 46. | 0 |

Scale &: Barêmes des surcharges pour les bandes au 1/6 de la portée.

| | 1 | | | | | $a_n^\mu P_n^\mu$ | $\Sigma a_n^{\prime\prime} P_n^{\prime\prime} +$ | $6 \sum a_n'' P_n'' + $ | , | ÷ a | Exem | ples |
|----------------|--------------|----------|----------------|---------------|------------------|--------------------|--|------------------------------------|----------------|-------|----------------------|------------|
| l | a" | 5 a, | а | P_{\bullet} | $ \Sigma P_{*} $ | 5 a P P | 5Σa, P, | $\frac{1}{10}(5 \Sigma a_n' P_n')$ | p" | Maxi- | Charge pr. 1 | a. > de |
| | | | .4 | | 12oggi | on F | u ½ de la | nortée | | | | |
| m i | 1 == 1 | Del m | геше ј | Puur B t | r Ceed | nt | mt l | mt I | | | m t | 5 |
| | | | 0.00 | 0.5 | 0.5 | 0.00 | 0.00 | 0.00 | +∞ | | 89-59 |) + 9.1 |
| 0.00 1.82 | 0·0 | 0.0 | 0.66 | 8·5 8·5 | 8·5 17·0 | 9.35 | 9.35 | 5·61 | 12.880 | | 4 8-54 5 7-50 | |
| 2.64 | 2.2 | | 1.32 | 8.5 | 25.5 | | 28.05 | 16.83 | 9.659 | | 6 . 6-68 | 0 + 8.2 |
| 7.20 | 6.0 | | 3.60 | 8.2 | 34.0 | 51.00 | 79.05 | 47.43 | 5.785 | | 8 5-591 | |
| 8.52 | 7.1 | | 4.26 | 8.5 | 42.5 | 60.35 | 139.40 | 83.64 | 5.369 | | 9 5-81 | 4 + 12-0 |
| 9.84 | 8.2 | | 4.92 | 8.2 | 51.0 | 69.70 | 209.10 | 125.46 | 5.183 | | 10 5-18 12 5-01 | |
| 15.84 | 13.2 | | 7.92 | 8.2 | 59.5 | 112.20 | 321.30 | 192.78 | 4.439 | | 14 4.78 | 5 + 13.5 |
| 17.16 | 14.3 | | 8.58 | 8.2 | 6 8·0 | 121.55 | 442.85 | 265.71 | 4·316 | ļ | 16 4.42 | 5 |
| | | Bar | eme j | our | l'essi | ieu <i>E</i> a | u ½ de la | portée. | | | | |
| 0.00 | 0.0 | | 0.00 | 8.5 | 8.5 | 0.00 | 0.00 | 0.00 | | | | |
| 1.32 | 1.1 | | 0.66 | 8.2 | | 9.85 | 9.35 | 5.61 | | | 4 7.09 5 5.90 | |
| 5.88 | 4.9 | 5.5 | 2·94 3·30 | 8·5 8·5 | 25·0 34·0 | 41.65 46.75 | 51·00 97·75 | 30·60 58·65 | | | 6 4.93 | |
| 6.60 | | 33 | | | - | | | 1 | | | 7 4.92 | |
| 7.20 | 6.0 | 1 | 8.60 | 8.2 | 42.5 | 51.00 | 148.75 | 89.25 | | | 8 5.04 (9 5.13 | |
| 8.52 | 7.1 | | 4.26 | 8.2 | 51.0 | 60.35 | 209.10 | 125·46 | 5.059 | | 10 5-18 | 2 + 17.2 |
| 14.52 | 12.1 | | 7.26 | 8.5 | 59.5 | 102.85 | 311.95 | 187·17 | 4.644 | | 12 5-01 14 4-72 | |
| 15.84 | 13.2 | | 7.92 | 8.5 | 68.0 | 112.20 | 424·15 | 254·4 9 | 4.529 | | 15 4-60 16 4-59 | |
| 17:16 | 14.3 | | 8.58 | 8.5 | 76.5 | 121.55 | 54 5·70 | 327·42 | 4 ·468 | | { 18 4.45 20 4.87 | 8 + 84 |
| 23.28 | 19.4 | | 11.64 | 8.0 | 84.5 | 155.20 | 700.90 | 420.54 | 4.156 | | 25 . 4-00 | 1 |
| 26.88 | | | 13.44 | 8.0 | 92.5 | 179.20 | 880.10 | 528.06 | 3.959 | | 80 8-79 | |
| 31.68 | | | 15.84 | 8.0 | 100.5 | 211.20 | 1091·30 1326·50 | 654·78 795·90 | 3·735 3·593 | 114 | 85 8-60 | 5 + 1.7 |
| 35·28 37·20 | | 31.0 | 17·64 18·60 | 8·0 | 108·5 116·5 | 235·20 248·00 | 1574.50 | 944.70 | 3.533 | | 40 8-46 | 3 + 1.6 |
| 40.08 | | 0.0 | 20.04 | 8.0 | 124.5 | 267.20 | 1841.70 | 1105.02 | 3·461 | | 20 0.10 | + 1.6 |
| 43.68 | 36.4 | | 21.84 | 8.0 | 132.5 | 291.20 | 2132.90 | 1279.74 | 3.384 | | 45 8-86 | 7 + 1.8 |
| 48.48 | 40.4 | | 24.24 | 8.0 | 140·5 148·5 | 323·20 347·20 | 2456·10 2803·30 | 1473.66 1681.98 | 3·288 3·222 | Щ | 50 8-20 | - ' - |
| 52·08 55·20 | | 46.0 | 26·04 27·60 | 8·0 8·0 | 156.5 | 368.00 | 3171.30 | 1902.78 | 3.172 | Ш | 55 8-1 70 | 3 + 0.9 |
| 56 ·88 | | 100 | 28.44 | 8.0 | 164.5 | 379.20 | 3550.50 | 2130.30 | 3·150 | | 60 8 ·11 | 8 + 1.0 |
| 60· 4 8 | 50.4 | | 30.24 | 8.0 | 172.5 | 403.20 | 3953.70 | 2372.22 | 3.110 | | 65 8-06 | 1 ' |
| 65.28 | | | 32.64 | 8.0 | 180.5 | 435.20 | 4388.90 | 2633·34 2908·86 | 3·058 3·021 | | | |
| 68·88 73·68 | 57·4 61·4 | | 34·44 36·84 | 8·0 | 188·5 196·5 | 459·20 491·20 | 4848·10 5339·30 | 3203·58 | 2.973 | | 70 8- 01 | 1 + 0.9 |
| 77.28 | | | 38.64 | 8.0 | 204.5 | 515.20 | 5854.50 | 3512.70 | 2.940 | | | |
| 79:20 | | 66.0 | 39.60 | 8.0 | 212.5 | 528.00 | 6382·50 | 3829.50 | 2.924 | | 80 2-91 | 9 + 0.8 |
| 82.08 | | | 41.04 | 8.0 | 220.5 | 547.20 | 6929.70 | 4157·82 4500·54 | | | | |
| 85·68 90·48 | 1 | | 42·84 45·24 | 8.0 | 228·5 236·5 | 571·20 603·20 | 7500·90 8104·10 | 4862·46 | | | 90 2-85 | + 0.4 |
| 94.08 | 78.4 | | 47.04 | 8.0 | 244.5 | 627.20 | 8731.30 | 5238.78 | | | | |
| 97.20 | | 81.0 | | 8.0 | 252.5 | 648.00 | 9379:30 | 5627.58 | | | | |
| 98.88 | | | 49.44 | 8.0 | 260.5 | 659.20 | 10038.50 | 6023.10 | | | 100 2-80 | 1 + 0.4 |
| 102.48 | 85.4 | | 51.24 | 8.0 | 268.5 | 683.20 | 10721.70 | 6433.02 | | | | |
| | 1 1 | 1 | lj | | | l | | 1 | | ишии | | 1 |

MB. Le tableau résumé des résultats est à la page 67.

1777

Digitized by Google

Explications sur les tableaux de calculs Nº XIX à XXV.

Les hypothèses de surcharge acceptées pour toutes les lignes d'intérêt général sans distinction, impliquent pour la très-grande majorité des ponts à construire ou à renforcer en Autriche, suivant les nouvelles prescriptions, une très-grande sécurité du service (surtout pour les ponts de grande ouverture). On s'en rendra compte en réfléchissant que les locomotives à quatre essieux des types considérés ne forment qu'un contingent bien faible dans tout le matériel moteur de l'Autriche*, puisque, surtout pour les grandes lignes à pente faible, on n'emploie de préférence que des machines à trois essieux.

Ces considérations ont aussi fait reconnaître la nécessité de fixer, pour les lignes industrielles et d'intérêt local, des hypothèses de surcharge beaucoup plus modérées en tant que ces lignes n'ont pas un caractère stratégique ou un tracé rendant inévitable l'emploi des machines lourdes. Pour ces lignes secondaires, il importe essentiellement de distinguer le cas où elles sont exploitées avec le matériel moteur des lignes principales (avec les locomotives de poids moyen les plus usuelles) et le cas où elles sont desservies par des locomotives légères tout à fait spéciales.

Pour le premier de ces deux cas, on a pu admettre une locomotive-type à trois essieux chargés de 12^t et écartés de 1^m20 avec un tender pesant 25^t.

Pour le second cas on a admis de petites locomitives-tender avec des essieux chargés de 8.5 à 9 t au plus et qui n'exercent sur les rails que des effets bien peu supérieurs à ceux qu'y provoquent les wagons. Ces hypothèses conviennent pour de semblables lignes secondaires où l'on préfère généralement une voie légère et peu coûteuse. La locomotive-type admise en pareil cas exerce des effets de surcharge sur les ponts qui surpassent ceux qu'y produisent toutes les petites locomotives analogues usuelles en Autriches.

L'étude des effets de surcharge provoqués par les trains que l'on compose avec le matériel roulant-type mentionné ci-dessus, a conduit à diviser toutes les lignes de chemins de fer suivant leur capacité de chargement en trois classes, pour lesquelles une charge d'essieu de 14^t, 12^t et 8'5 est admissible et, comme nous le montrerons, on a pu appliquer à ces lignes les échelles de surcharge a et b de l'ordonnance avec les coefficients de 100%, 80% et 60%.

Cette classification se trouve d'accord avec celle qui s'est établie depuis quelque temps en Autriche et en Allemagne pour les types de rails; il est important qu'il en soit ainsi puisque le coût de la voie forme une partie importante des frais de premier établissement d'un chemin de fer, et que les wagons seuls, doivent être considérés comme véhicules pouvant circuler sur toutes les lignes possibles. Nos tableaux de calculs XIX à XXV sont conçus dans le même sens.

Nous avons muni chacun des sept groupes de tableaux de calcul d'un titre-résumé indiquant exactement les véhicules admis pour les trains de surcharge et contenant un ensemble comparatif des résultats trouvés.

Les procédés de calcul employés sont exposés en détail aux Nos XVI et XVII; nous nous bornerons à rappeler ici que pour les tableaux concernant les moments de flexion, on a indiqué dans la colonne intitulée "maximum" les valeurs de la portée pour lesquelles le barême que l'on considère, ou l'essieu correspondant, supposé placé sur la section, constitue une "force médiane" ou une "force médiane proportionnelle" et implique par suite un maximum pour les charges uniformes cherchées.

Dans chaque barême on a indiqué les valeurs de la charge cherchée, qui correspondent aux points singuliers de la courbe enveloppe, ainsi que celles que l'on obtient pour une série de portées en nombres ronds, citées comme exemples. Nous représentons en général par (voir aussi les Nos XVI, XVII):

l=2a . . . la portée du pont;

l' la partie de la portée l qui est surchargée;
p la charge uniforme par m de voie qui est équivalente quant aux moments de flexion au milieu de la portée;
p' la charge uniforme par m de voie, équivalente quant aux efforts tranchants sur un appui;
p'' la charge uniforme par m de voie, équivalente quant aux moments de flexion vers le 1/2 de la portée.

vers le 1/6 de la portée;

p' . . . les charges données par les échelles a et b du § 3 de l'ordonnance autrichienne.

| * D'après la statistique officielle austro-hongroise | des chemins de | fer pour l'an | 1885, on | aurait en |
|--|-------------------|---------------|----------|--------------|
| nombres ronds | Locom. av. tender | Locom. tender | Ensemble | en % |
| Locomotives à marchandises à 4 essieux couplés . | . 488 | 27 | 215 | 11.6 |
| Locom diverses à 3 et 2 essieux couplés | . 3256 | 632 | 3888 | 87· 6 |
| Locom ves à voyageurs trains express sans essieux couplé | s 7 | 28 | 35 | 0.8 |
| Ensemble . | . 3751 | 687 | 4438 | 100.0 |

Les valeurs de la charge inscrites dans les colonnes intitulées: "exemples ont été calculées de préférence pour les régions de portées où un maximum a lieu; elles sont imprimées en caractères plus gros partout où elles doivent être comprises comme donnant le plus grand maximum à adopter.

Une distinction typographique analogue a été employée, pour les colonnes intitulées p, p' et p'' et concernant les points singuliers des courbes enveloppes; les charges trouvées y sont inscrites en chiffres droits s'ils sont nécessaires * pour le tracé des courbes et en chiffres inclinés dans le cas contraire. Les distinctions du même genre introduites dans les autres colonnes pour faciliter la lecture se comprenent sans autre explication.

Pour le "train-type de surcharge" des lignes d'intérêt général, nous donnons les quatre tableaux détaillés de calculs XIX, XX, XXI et XXII; pour chacun des trois autres train-types étudiés en détail, nous ne donnons qu'un tableau récapitulatif des calculs relatifs à p, p' et p'', parce que dans ces tableaux: XXIII, XXIV et XXV on voit se reproduire à trèspeu près les anomalies déjà constatées pour le premier train-type, comme nous l'avons exposée aux N^{os} XVI et $XVII^{**}$.

XXVI. Tableau graphique général des charges uniformes pr. m de voie équivalentes aux trains-type et justifiant les échelles e et b de l'ordonnance.

1. Remarques générales sur les lignes d'intérêt général et d'intérêt local.

Les charges par m calculées précédemment et désignées par p, p' et p'' ont été reportées simultanément sur le tableau graphique afin de faciliter la comparaison pour toutes les portées; nous y représentons:

(42)
$$\begin{cases} p \dots par \text{ une ligne pleine;} \\ p' \dots par \text{ une ligne ponctuée;} \\ p'' \dots par \text{ une ligne ponctuée et pointillée.} \end{cases}$$

Les polygones représentant les échelles de surcharge de l'ordonnance autrichienne dans le même tableau, sont indiqués en lignes pleines pour le moments et en lignes ponctuées pour les efforts tranchants; ils se distinguent du reste à première vue sur le tableau, non seulement par leur forme régulière mais encore par des petits cercles spéciaux marquant leurs sommets.

Les trois classes de surcharge pour lesquelles on doit compter $100^{\circ}/_{\circ}$, $80^{\circ}/_{\circ}$ et $60^{\circ}/_{\circ}$ des charges prescrites par les échelles a et b de l'ordonnances autrichiennes, ont été mises en évidence à l'aide de couleurs (rouge-violet, bleu et vert). Enfin à titre de comparaison nous avons ajouté l'échelle de surcharges prescrite par la circulaire ministérielle française du 9 Juillet 1877, en colorant en jaune le contour qui en résulte.

Les courbes tracées pour p, p' et p'' présentent des particularités analogues pour chacune des trois classes de surcharge****. On remarquera que l'on a toujours p' > p'' > p, mais que

^{**} Les charges d'essieux considérées dans les tableaux de calculs pour les trois classes de surcharge (100°/0, 80°/0 et 60°/0) ont aussi leur importance pour la classification des rails, qui suivant les caractères essentiels des diverses lignes de chemins de fer, donne lieu en Autriche aux distinctions suivantes:

| Lignes d'intérêt général 100%. Essieu de 14 ^t au plus. | 1. Catégorie: Circulation intense, vitesses considérables, pentes fortesetc. Rails pesant environ 35 *4 pr. m. 2. Catégorie: Circulation moyenne, vitesses modérées, pentes moyenneetc. Rails pesant environ 31 *7 pr. m. |
|--|--|
| Lignes d'intérêt local 80%. Essieu de 12 ^t au plus. | 3. Catégorie: (Traction avec matériel moteur des lignes principales) Circulation modérée, vitesses faibles, pentes moyennes etc. Rails pesant environ 26 \$40 pr. m. |
| Lignes d'intérêt local 60%. | 4. Catégorie: (Traction avec matériel moteur spécial) Circulation faible, vitesses faibles, pentes faiblesetc. Rails pesant environ |

^{***} Ces courbes sont tracées en lignes continues, dans l'intérêt de la clarté de l'ensemble. Dans un dessin à plus grande échelle on aurait en marquant les ponts singulièrs, des contours analogues à ceux du tableau graphique donné au N° XXVII.

^{*} Une distinction plus rigoureuse, comme celle qui est faite pour les charges inscrites dans les colonnes intitulées: "exemples" n'aurait pas grand intérêt ici pour ces portées exprimées en nombres fractionnaires, à moins que l'on ne veuille s'occuper aussi de la recherche des points d'intersection des contours enveloppes obtenus avec les divers barêmes à considérer.

tandis que la différence (p'-p) prend pour toutes les portées des valeurs que l'on ne peut négliger, la différence (p''-p) n'acquiert des valeurs pratiquement importantes qu'entre des limites de portée relativement restreintes. C'est ainsi que (p''-p):p ne dépasse $6^{\circ}/_{0}$ environ:

Les plus grandes valeurs de ce rapport, qui se présentent pour des portées d'environ 17^m, 13^m et 11^m impliquent un surplus de charge n'excédant pas 18°/₀ en nombre rond, elles concernent des ouvertures de pont pour lesquelles, comme on sait, on cesse de construire des poutres à âme pleine pour donner la préférence aux poutres à triangles ou treillis*, et les exigences de la construction elle-même conduisent dans ce cas à faire adopter, vers le ¹/₆ de la portée, des sections de bandes généralement plus fortes que ne l'exigerait la loi parabolique de la théorie.

On a pu conclure de ces considérations que pour tenir compte des effets de charges p'' il n'y avait pas lieu de prescrire une échelle spéciale et qu'il suffisait de surélever pour les portées dangereuses mentionnées plus haut, d'environ $8^{\circ}/_{\circ}$ les charges p trouvées pour le milieu de la portée en ajoutant les raccords nécessaires.

De cette façon il a été possible de s'en tenir à l'usage établi de prescrire une échelle unique de surcharge pour toutes les sections de bandes et les différences qui résultent de la considération des charges p'' se réduisent à ceci: pour les plus petits ponts à triangles ou à treillis, les bandes peuvent être calculées trop fortes de $8^{\circ}/_{\circ}$ vers le milieu de la portée et trop faibles de $10^{\circ}/_{\circ}$ dans le voisinage des appuis, pourvu toutefois que l'on y suppose appliquées rigoureusement et les surcharges p'' provenant du train-type, et les diminutions de sections provenant de la loi parabolique des moments.

Mais pour ces ponts, les constructeurs préconisent, comme on sait l'emploi de tôles verticales relativement élevées, dont la présence seule s'opposerait à une réduction exagérée des sections des bandes; l'excès du métal qu'on pourrait redouter pour le milieu de la portée ou prescrire près des appuis, s'y trouve donc commandé par les exigences de la construction elle-même.

En ce qui concerne les charges p'équivalentes quant aux efforts tranchants, nous avons déjà exposé au N° XVII: 4. que le principe des longueurs surchargées servant d'entrée à l'échelle prescrite, suffit pour tenir compte des effets produits sur toutes les sections par les trains (fléchissant ou tranchant) de surcharge.

On voit finalement que pour chacune des trois classes de surcharges, on pouvait avec une exactitude pratiquement suffisante, se contenter de prescrire deux échelles de surcharge.

2. Les échelles a et b pour les lignes d'intérêt général (100%).

Pour toutes les lignes d'intérêt général, c'est comme nous l'avons expliqué, le train-Arlberg (violet) étudié au tableau N° XXIII, qui jusqu'à 40^m de portée donne les plus grands effets. Les résultats des calculs consignés sur le titre-résumé du tableau cité, font voir que les charges p, p' p'' provenant du train sont représentées aussi exactement que possible par les charges p et p' des échelles prescrites. En outre lorsqu'il n'y a qu'un ou deux essieux à considérer (portées jusqu'à 2^m 70) on a tenu compte d'une charge d'essieu possible de 15^t provenant de variations de tension dans les ressorts, ou des inégalités de la voie.

On remarque d'après les colonnes (3) et (4) que l'échelle a couvre les valeurs de p très suffisamment ** jusqu'à une portée de 10^m . De 10 à 30^m de portée les nombres de l'échelle ont été surélevées avec intention à cause de p''; pour des portées plus grandes, les charges de l'échelle couvrent toujours les charges p provenant du train. Les colonnes (5) et (6) font voir que les charges p'' ne peuvent dépasser celles de l'échelle a qu'entre des portées *** de 15 à 20^m de la différence maxima de $10^{\circ}/_{\circ}$ et que pour des portées dépassant 40^m elles sont toujours couvertes par celles de l'échelle. D'autre part d'après les colonnes (9) et (10) à l'exception de

^{*} Les valeurs citées ici pour les lignes d'intérêt local ont été du reste déplacées artificiellement, ainsi qu'on le verra plus loin, parce que les échelles de surcharges prescrites pour ces lignes, ne dérivent pas des trains qui les concernent (80% et 60% des échelles a et b) mais de ceux des lignes d'intérêt général.

** Des différences d'au plus 2 à 3% n'ont aucune importance pratique.

*** La section constante donné aux poutres de 2^m de portée, et les réductions très-limitées que l'on

^{***} La section constante donné aux poutres de 2^m de portée, et les réductions très-limitées que l'on admet dans les sections de bandes près des appuis, pour des portées inférieures à 5^m dispensent de la nécessité de considérer p" pour les petits ponts.

quelques différences sans importance, les charges p' sont toujours couvertes par celles de l'échelle b, par conséquent le "train-type de l'Arlberg", dans les limites de tolérance expliquées plus haut, ne produira pas d'effets de surcharge supérieurs à ceux qui résultent des deux échelles de l'ordonnance.

Considérons maintenant le "train-type de surcharge" à trois locomotives traité en détail dans les tableaux de calcul XIX, XX, XXI et XXII. Les effets de surcharge de ce train, jusqu'à des portées d'au plus 40^m sont couverts par ceux du train de l'Arlberg, et n'entrent plus en ligne de compte. On voit d'ailleurs que jusqu'à 60^m de portée les valeurs p et p", et même jusqu'à 80^m la valeur de p, se trouvent suffisament couvertes par les charges des échelles a et à de l'ordonnance, pour ne pas donner lieu à des différences excédant $5^{\circ}/_{\circ}$.

Pour des portées plus grandes, les charges p p' des échelles sont dépassées dans une plus forte proportion par les charges p p'' p' provenant du train. On a dû tenir compte pour ces portées du peu de probabilité de la réalisation simultanée de toutes les hypothèses défavorables : charge mobile étendue sur toute la longueur du pont, essieux chargés et écartés sur tous les points de la manière la plus défavorable, enfin ouragan aussi violent que le prévoit le § 3 lit. f de l'ordonnance: on sait en effet que, en vue des ces ouragans, les constructions métalliques de grandes portées doivent être notablement renforcées.

On a abaissé en conséquence les échelles à prescrire, en diminuant les charges correspondant aux portées de 80, 120 et 160^m d'une manière convenable* (de 9^o/_o environ pour 120^m) et raccordant au moyen d'une ligne droite le contour ainsi obtenu avec le point conservé pour 40^m de portée, pour lequel tous les effets mentionnés ci-dessus (train de l'Arlberg et train-type de surcharge) sont très-bien représentés par les charges des échelles.

Les deux échelles de l'ordonnance, couvrent donc comme l'on voit, dans les limites de tolérance imposées par la pratique, tous les effets produits par les trains de surcharge à considérer sur les lignes d'intérêt général, et les excès de surcharge possibles, même dans le cas improbable où toutes les circonstances les plus défavorables se présenteraient en même temps, ne pourront pas dépasser $10^{\circ}/_{\circ}$.

3. Prescriptions par centièmes (80% et 60%) pour les lignes d'intérêt local.

En renouvelant pour les lignes d'intérêt local et les trains-types qui les concernent, les recherches déjà faites pour les lignes d'intérêt général, on est arrivé à des résultats tout à fait analogues, ainsi que nous l'avons déjà fait remarquer pour les charges p p'' p' au N° XXVI: 1.

Le tableau graphique de toutes les valeurs trouvées a montré que l'on pouvait couvrir les effets des trains-types de ces lignes secondaires, avec une exactitude bien suffisante, à l'aide d'un système de charges mobiles évaluées en centièmes des charges pet p' concernant les lignes d'intérêt général. Les comparaisons faites tout d'abord à cet effet, avec les locomotives qui se présentent le plus couramment dans le service, à savoir:

locomotive de 36^t avec 3^m0 d'écartement total des essieux . pour la Classe $80^{\circ}/_{\circ}$, 24^t avec 2^m3 , pour la Classe $60^{\circ}/_{\circ}$

avaient même fait ressortir un surcroît de sécurité; par suite le système de prescription une fois admis, on a pu choisir soigneusement parmi tous les types possibles de locomotives analogues, ceux qui mettaient les effets de surcharge produits encore mieux d'accord avec les limites de charges mobiles prescrites.

Les écartements totaux d'essieux indiqués dans le texte de l'ordonnance à savoir: 2^m40 pour les locomotives de 36^t et 2^m20 pour celles de 25^t5 peuvent être considerés comme des limites inférieures qui se présentent très-rarement. Dans les tableaux de calculs XXIV et XXV qui s'y rapportent, on a au surplus disposé des longueurs moins importantes qui ne sont pas indiquées expressément par l'ordonnance, en les prenant de la manière la plus défavorable qu'il soit possible, de façon que les effets sur les ponts ainsi calculés, ne seront généralement pas atteints.

On comprend que dans ces circonstances l'excédant de surcharge d'environ $10^{\circ}/_{\circ}$ trouvé par exemple dans les deux tableaux pour p vers 4^{m} de portée ne se produira en réalité presque jamais, quant aux différences concernant p et p' pour les grandes portées ou concernant p''

^{*} Les charges admises définitivement dans les échelles a et b pour de grandes ouvertures, sont celles proposées par l'auteur en 1880. Les échelles suffisent par conséquent pour le "train de la C!e du Midi" et le "train Semmering" cités pour la France et l'Autriche (voir les charges au No XIV fig. 6) et il est bien improbable que des trains plus lourds circulent prochainement sur les grandes lignes.

pour les petits ponts à triangles ou treillis on pourrait répéter ici ce qui a déjà été exposé pour les lignes d'intérêt général.

Remarquons du reste pour p" que les plus grandes différences par rapport à $\frac{6}{10}$ p et $\frac{6}{10}$ p ne se produisent pas vers 13^m et 11^m de portée, où nous les avions trouvées au N° XVI vis-à-vis de p, parce que par suite du système de prescription par centièmes on a augmenté artificiellement les abscisses correspondantes. Les colonnes 6 des tableaux XXIV et XXV font voir que la différence maxima se produit pour les lignes d'intérêt local comme pour les lignes d'intérêt général vers des portées de 17 à 20^m environ, c. a. d. dans les petits ponts à triangles ou treillis, pour lesquels il n'est pas possible de fait, de réduire les sections de bandes exactement d'après la théorie.

4. Exactitude et simplicité des prescriptions de surcharge autrichiennes comparativement aux prescriptions publiées antérieurement.

Parmi les prescriptions de surcharge antérieures citées au Nº XIV: 1, celles:

On pouvait par suite se demander avec une inquiétude bien fondée, combien de charges par mètre de voie on allait devoir prescrire dans l'ordonnance autrichienne de 1887, si on voulait arriver à représenter les charges mobiles avec une exactitude encore plus grande que celle qu'a pu atteindre la circulaire russe de 1884 seule capable d'être mise en comparaison?

Il a suffi de 24 valeurs de la charge par m en tout dans les deux échelles a et b, pour obtenir la solution cherchée, qui appliquée aux trois classes de surcharge (100%, 80% et 60%) et 60%. résout complètement la question pour toutes les lignes d'intérêt général et local. On a évité la complication résultant des interpolations prescrites par la circulaire russe pour toutes les parties de pont comprises entre un appui et le milieu de la portée **; les procédés de calcul mis à la disposition des constructeurs sont non seulement simples et pratiques, mais comme nous allons le faire voir, tiennent plus exactement compte des effets réellement produits, que les savantes prescriptions russes.

En cherchant à établir des charges uniformes qui soient équivalentes aux effets des trains pour toutes les mailles comprises entre un appui et le milieu de la portée, les auteurs de la circulaire russe ont eu surtout en vue le cas des efforts tranchants, pour lesquels le procédé usité antérieurement (voir au Nº XVII: 2. 3.) implique les erreurs les plus importantes; ces erreurs sont mises en évidence au tableau Nº XXII pour le train-type de surcharge des lignes d'intérêt général. Considérons à cet effet les sections de pont qui divisent la portée dans les rapports:

(45)
$$l': l = 0.87, 0.83, 0.79, 0.75, 0.70, 0.65, 0.50$$

répondant*** aux divisions de mailles les plus répandues à savoir

$$\begin{array}{c} \text{répondant ****} \ \, \text{aux divisions de mailles les plus répandues à savoir} \\ \\ \text{poutre} \\ \text{à 12 mailles simples} \\ \begin{cases} \frac{21}{24} & \cdot & \cdot & \frac{19}{24} & \cdot & \cdot & \frac{17}{24} & \cdot & \cdot & \frac{15}{24} & \cdot & \cdot & \frac{13}{24} \\ 0.875 & \cdot & 0.792 & \cdot & 0.708 & \cdot & 0.633 & \cdot & 0.542 \\ \\ \text{poutre} \\ \text{à 10 mailles simples} \\ \end{cases} \begin{cases} \frac{17}{20} & \cdot & \cdot & \frac{15}{20} & \cdot & \cdot & \frac{13}{20} & \cdot & \cdot & \frac{11}{20} \\ 0.850 & \cdot & 0.750 & \cdot & 0.650 & \cdot & 0.550 \\ \end{cases}$$

On reconnaît dans le tableau que l'excédant de surcharge evalué en centièmes : $(p'_{l'}-p'_{l}):p'_{l}$ augmente rapidement à mesure que les sections sont choisies plus loin de l'appui et plus près du milieu de portée, pour l': l < 0.70 il dépasse sûrement la limite de tolérance de $10^{\circ}/_{\circ}$, et il atteint au milieu du pont des valeurs inadmissibles qui auraient depuis longtemps forcé les constructeurs à effectuer des calculs plus rigoureux si ceux-ci n'étaient pas conduits par d'autres considérations à donner aux croisillons de cette partie du pont des dimensions plus fortes.

^{*} Voir l'article publié par M. le prof. Belelubsky (Rigaer Industriezeitung N° 8 ex 1885) contenant une traduction allemande de cette intéressante circulaire, avec un tableau graphique.

^{**} En tenant compte de ces interpolations, on aurait de fait trois fois autant d'échelles de surcharge 🔌

à observer (et non trois) qu'il y a de mailles dans la moitié de pont considérée.

*** En admettant, comme il est d'usage, que la longueur l' de la surcharge soit limitée aux milieux de mailles.

L'ordonnance autrichienne élimine entièrement ce genre d'erreurs en prescrivant les charges de l'échelle b d'après les longueurs aurchargées, la circulaire russe, au contraire, les atténue grandement moyennant une troisième échelle de surcharges et une série d'interpolations; nous citerons à ce sujet les exemples suivants tirés pour l': l = 0.70 de notre tableau XXII:

Les erreurs en plus de $5^{\circ}/_{\circ}$ qui subsistent encore n'ont en pratique aucune importance; elles montrent cependant que la troisième échelle russe pour les charges p' vers le milieu de la portée, et la complication des interpolations quelle entraîne ne sont pas nécessaires, et ont été remplacées avec avantage par les prescriptions plus simples et plus exactes de l'échelle b autrichienne.

Considérons maintenant les charges équivalentes quant aux moments, pour lesquelles les erreurs provenant de la méthode usuelle de faire les calculs (voir N^o XVI, 1 à 5) ont bien moins d'importance. Les lignes colorées en rouge sur le tableau graphique et représentant les charges p, p' es p'' pour le train-type de surcharge permettent de comparer ces trois fonctions pour toutes les portées; elles montrent que la charge p'' peut beaucoup mieux s'assimiler à la charge de même provenance p, qu'à la charge toute différente en principe p' concernant les efforts tranchants. C'est par cette manière d'envisager les charges p'' que les prescriptions autrichiennes différent essentiellement des prescriptions russes.

Tandis que la circulaire russe de 1884, remplace dans tous les cas p'' par la charge notablement plus élevée p' (échelle commune pour les appuis), l'ordonnance autrichienne de 1887 se contente pour p'' des valeurs moindres p données par l'échelle a, qui a été convenablement surélevée pour les portées comprises entre 12 et 30^m .

Une comparaison des rapports +(p'-p''):p'' et -(p''-p):p'' calculés en centièmes d'après les tableau XIX, XX et XXI pour le "train-type de surcharge" permet de se prononcer entre les deux manières d'estimer p'' et fait voir qu'ici encore c'est l'appréciation beaucoup plus simple des prescriptions autrichiennes qui s'approche d'avantage des effets qu'il s'agit de représenter:

| Portée | Russie 1884 + (p' — p'') : p'' | | | Russie 1884 + (p' — p'') : p'' | Autriche 1887 — (p'' — p) : p'' | |
|--------|-----------------------------------|-----------------------|-----|-----------------------------------|------------------------------------|--|
| m | 1 | | , m | | | |
| 10 | + 9.2% | — 3·7º/ ₀ | 20 | + 9.6% | — 11·9°/ ₀ | |
| 11 | + 9.2% | — 5·3°/ ₀ | 25 | + 8.6% | — 6·6°/ ₀ | |
| 12 | + 11.8% | — 6·1°/ ₀ | 80 | + 11.6% | - 5·4°/ ₀ | |
| 13 | + 12.5% | — 7·0°/ ₀ | 40 | + 9.8% | - 2·4°/ ₀ | |
| 14 | + 18.7% | — 9·5°/ ₀ | 50 | + 6.4% | - 1·5°/ ₀ | |
| 15 | + 11.9% | $-13.0^{\circ}/_{0}$ | 60 | + 5.5% | — 1·8°/ ₀ | |
| 16 | + 10.6% | - 15·0°/ ₀ | 80 | + 4.4% | — 0·6°/ ₀ | |
| 18 | + 9.2% | - 14·8º/ ₀ | 100 | + 3.6% | — 0·5°/ ₀ | |

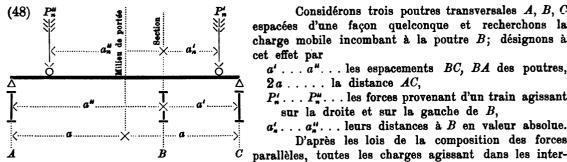
D'après cette comparaison l'appréciation autrichienne ne serait moins exacte que celle de la circulaire russe, que pour des portées de 15 à 20^m; mais pour ces portées l'échelle a a été surélevée en conséquence d'environ 8°/₀ au maximum.

XXVII. Prescriptions de charge mobile pour les poutres transversales et les longerons.

1. Formule de surcharge pour les poutres transversales.

Les prescriptions du § 3 lit. e de l'ordonnance autrichienne font dériver la charge mobile à admettre sur les poutres transversales et les longerons des deux échelles a et b données pour les maîtresses-poutres et constituent par ce fait une innovation par rapport aux méthodes de calcul usitées antérieurement, fondées toutes sur l'hypothèse de machines-type. Il est facile de démontrer que le nouveau procédé de calcul très-simple est aussi théoriquement tout à fait

exact, pourvu que l'on s'en tienne, pour la répartition des forces dans le sens de la voie, aux hypothèses admises jusqu'ici, en faisant abstraction de la continuité des rails au-dessus des traverses ainsi que de la continuité des longerons au-dessus des poutres transversales.



Considérons trois poutres transversales A, B, C espacées d'une façon quelconque et recherchons la charge mobile incombant à la poutre B; désignons à

 $a' \dots a'' \dots$ les espacements BC, BA des poutres,

 $2a \dots$ la distance AC, $P'_n \dots P''_n$... les forces provenant d'un train agissant

sur la droite et sur la gauche de B, $a_n' \dots a_n'' \dots$ leurs distances à B en valeur absolue. D'après les lois de la composition des forces

valles AB et BC donnent en B des composantes dont la somme est

(49) . .
$$\mathscr{P} = \sum P' \frac{a' - a'_n}{a'} + \sum P''_n \frac{a'' - a''_n}{a''} = \sum P_n - \left(\frac{\sum a'_n P'_n}{a'} + \frac{\sum a''_n P''_n}{a''}\right)$$

Considérons d'autre part conformément à la règle de l'ordonnance, le pont idéal dont la portée l=2a serait la distance AC, et une section quelconque B sur cette portée. La charge uniforme p par m de voie qui dans ce pont serait équivalente au train quant aux moments de flexion en B, est donnée par la formule (27) d'après la quelle on a pour la moitié de la charge mobile totale sur le pont AC.

$$(50) \quad \dots \quad p = \sum P_n - \left(\frac{\sum a_n^i P_n^i}{a^i} + \frac{\sum a_n^u P_n^u}{a^u}\right) = \mathscr{P}$$

Cette formule montre qui, si conformément à la règle du § 3 lit. e de l'ordonnance, on évalue $\mathscr{Y} = pa$ en prenant pour p la charge p_a qui dans l'échelle a correspond à la portée l = AC, ce calcul est rigoureusement exact, pourvu toutefois que l'échelle a convienne pour couvrir les moments de toutes les sections du pont AC, condition que l'on a cherché à réaliser le mieux possible. Les différences entre les valeurs résultant de cette méthode de calcul et celles que l'on obtient par d'autres procédés s'appliquant directement aux charges et écartements des essieux du train, sont donc assujetties aux mêmes limites de tolérance que nous avons évaluées précédemment pour le calcul des maîtresses-poutres.

Pour le cas d'une poutre transversale de rive la règle de l'ordonnance prescrit de remplacer celle des poutres transversales voisines qui fait défaut, par un support de la voie convenablement éloigné. Cet écartement devra être de 1^m au moins d'après cela, pour un intervalle de traverses; dans le cas de longerons-consoles il devra être augmenté de la double portée de ces consoles (portée théorique); en cas de longerons-sur-culée, il sera égal à la portée de ces derniers (ponts biais) . . . etc.

En général on ne saurait trop recommander de construire les poutres transversales de rive au moins aussi solidement que les poutres intermédiaires voisines, de façon que toute la construction métallique ait au-dessus des appuis un encadrement bien résistant.

2. Tableaux graphique et numérique.

Le tableau graphique ci-après (voir aussi Tab. IV du He vol.) donne un résumé comparatif des effets de surcharge sur les poutres transversales; on y a employé les mêmes couleurs qu'au tableau graphique Nº XXVI des charges par mètre.

Les courbes coloriées ou numérotées de 1 à 12 donnent la demi-charge incombant à une poutre transversale (charge par rail sur la gauche) d'après l'écartement moyen (jusqu'à 7m, division inférieure). Pour les locomotives numérotées de 1 à 12 on n'a tracé que les courbes relatives à des écartements égaux de poutres transversales (intermédiaires); pour les locomotives-types marquées N M au contraire, on a en outre prévu le cas de deux écartements contigus dans le rapport de 1:5 et les courbes ainsi obtenues sont ponctuées et pointillées*. Toutes les courbes

^{*} La plus petite valeur "de l'écartement moyen" prise en considération est 3m parce que ½ 2 🗙 3 🚃 1 m a été considéré comme un minimum pour la distance de poutres transversales.

en général ont été tracées conformément à la formule (50); elles se composent d'une suite d'arcs d'hyperbole aboutissant à des points singuliers entourés de petits cercles sur le dessin; ces points correspondent aux écartements moyens (supposés croissants) pour lesquels de nouveaux essieux entrent en action et font varier les sommes Σ dont les valeurs pour les locomotives-types sont données par les tableaux XIX à XXV (voir les formules (12) et (31) pour les moments).

Ces explications, et la relation qui d'après la formule (50) a été établie entre la charge mobile incombant aux poutres transversales et celle qui incombe aux maîtresses-poutres, amènent à conclure que le tableau graphique actuel ne diffère du grand tableau XXVI, qu'en un point; ici c'est la charge mobile totale pour toute la portée, tandis qu'au tableau XXVI, c'est la charge mobile par m de portée, qui se trouve représentée.

Pour utiliser le tableau actuel à ce nouveau point de vue on se sert de la division placée en haut pour des portées de 14^m au plus prises comme abscisses, et de la division placée à droite pour les charges sur la portée entière prises comme ordonnées et allant jusqu'audelà de 100^t.

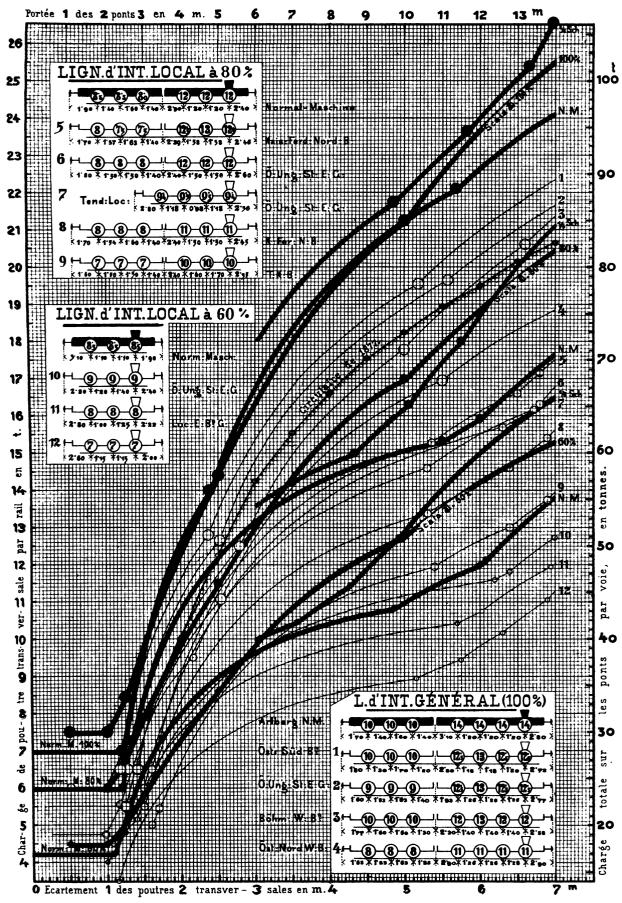
Le tableau graphique peut encore être utilisé pour juger approximativement des effets de surcharge produits par une locomotive donnée, en la comparant à celle des 15 locomotives étudiées dans le tableau*, qui d'après les charges et écartements des essieux parait s'en rapprocher le plus. Il n'y aurait d'ailleurs pas lieu de pousser cette comparaison au-delà de la portée de 14^m à laquelle est limité le tableau, car pour les ponts de grandes portées ce sont des trains entiers de surcharge et non des locomotives seulement qui entrent en ligne de compte, comme nous l'examinons en détail au N° XXXV de cet ouvrage à propos du § 12 de l'ordonnance.

Considérons maintenant les contours tracés en traits forts et marquées "Scala a" (pour les trois classes: $100^{\circ}/_{\circ}$, $80^{\circ}/_{\circ}$ et $60^{\circ}/_{\circ}$); ils forment ensemble un barême graphique dépendant de la seule échelle a et donnent à l'avance la charge mobile sur une poutre transversale quelconque, pour toutes les combinaisons possibles des écartements adjacents dont la valeur moyenne sert d'entrée. Cet instrument de calcul graphique pourra pour simplifier être réduit à la ligne supérieure (rouge $100^{\circ}/_{\circ}$) puisqu'en prenant $80^{\circ}/_{\circ}$ ou $60^{\circ}/_{\circ}$ de ses ordonnées on obtient les lignes inférieures (bleu et vert). Au lieu d'une ligne unique (rouge) on pourra encore se servir d'une table numérique dressée à l'avance qui d'après ce qui précède suffira dans tous les cas. C'est dans cet ordre d'idées qu'à été conçue la Tab. III du II volume donnant pour tous les écartements moyens (en centimètres) les charges cherchées par rail (lignes d'intérêt général $100^{\circ}/_{\circ}$). On y a annexé une table des effets additionnels provenant de la charge perma-

(51) . Tableau des locomotives les plus défavorables pour les ponts en France.

| Désignation des Réseaux | | Longueur Eca de tampon à tampon essieu | | d | Ccartement Poids des eux extrèmes de la machine | | Poids | Observations | | |
|--|--|---|---|--|---|---|--|--|---|---|
| | | de la machine | du tender | de la machine | du tender | total | sur l'es- sieu le plus chargé | du tender | | |
| . | Locomotives à 3 essieux. | | | | | | | | | |
| Bet | No 1 2 3 4 5 6 7 8 | m 8:985 8:765 8:490 8:802 9:286 8:550 7:990 8:270 | t 5:875 5:060 6:345 5:800 5:922 5:910 Loc. T 6:125 5:650 | m 5·350 3·550 3·600 4·100 3·700 3·700 3·370 3·370 3·370 | 2:500 2:500 2:500 2:500 2:600 2:800 Loc. T. 2:500 2:650 | # 42:77 56:68 39:00 40:10 40:70 37:25 39:00 37:75 36:40 | t 14.90 13.30 13.60 13.60 13.60 13.30 13.30 | t 28·85 23·37 19·55 24·00 20·00 22·70 Loc. T. 24·17 21·70 | gr. vitesse à voyageur pr. banlieue | La machine qui exerce les plus grandes surcharges sur les ponts est celle (3) de la compagnie du Midi. Les tenders (à 2 essieux) ont environ les mêmes poids que ceux usités en Autriche (à 3 essieux). |
| Midi Nord Orléans . Paris L. M. | 10 11 12 13 14 15 | 9:410 10:820 9:420 9:115 9:769 9:840 9:995 | 5·870 Loc. T. 6·215 5·635 5·940 6·130 5·620 | 3-950 5-050 3-870 4-250 4-080 4-050 4-050 | 2·500 Loc. T. 2·500 2·500 2·600 2·500 2·600 | 49:20 55:66 54:00 44:10 50:18 53:77 53:30 | 12*87 14*88 14*22 12*00 13*50 14*10 13*55 | 23·37 Loc, T. 18·20 21·60 21·45 24·90 23·10 | pr. banlieue | La machine qui exerce les plus grandes surcharges sur les ponts est celle (12) de la compagnie du Midi. Les tenders (à 2 essieux) sont bien plus légers que ceux qui sont usités en Autriche (à 3 es- sieux). |

^{*} Ceci comprend le plus lourdes machines circulant en France, qui exercent sur les ponts des effets de surcharge tout à fait analogues à ceux que nous venons d'étudier, ainsi que l'on peut en juger à l'inspection du tableau suivant:



nente, tels qu'on a pu les estimer sur les ponts déjà construits d'après l'ordonnance autrichienne, avec des traverses et un platelage en bois, comme il est d'usage* en Autriche.

Les charges mentionnées ci-dessus sont naturellement supposées appliquées aux poutres transversales à l'endroit où celles-ci reçoivent de fait la surcharge (ponts en courbe, longerons multiples etc.) sans qu'il y ait rien à changer à la règle de l'ordonnance. On pourrait de même, tenir compte de la manière dont les poutres transversales sont attachées aux maîtresses-poutres; mais il est d'usage de construire les poutres transversales assez solides pour qu'elles satisfassent aux conditions d'une poutre reposant librement sur deux appuis.

3. Charge mobile sur les longerons et les menues pièces du tablier de voie.

Conformément au § 3 lit. e de l'ordonnance autrichienne, les longerons doivent être considérées comme des maîtresses-poutres reposant sur les poutres transversales. Ces poutres qui constituent de fait de véritables petits ponts, peuvent donc être calculées avec tous les tableaux auxiliaires dressés pour les maîtresses-poutres; nous ajouterons qu'il est d'usage de les construire assez solides pour qu'elles satisfassent aux conditions d'une poutre reposant librement sur deux appuis **; ce qui permet de leur appliquer la Tab. V de notre II volume.

En raison des relations que nous avons montré exister entre la charge mobile sur les maîtresses-poutres et la charge mobile sur les poutres transversales, on pourra aussi utiliser les Tab. IV et III du II^e volume pour le calcul des longerons. En pareil cas c'est la demi-portée qui sert d'entrée à la Tab. III, et on pourra aussi accepter approximativement les données qu'elle renferme pour la charge permanente ****; le produit des nombres placés en regard dans la Tab. III sera le moment de flexion (¹/2 portée × ¹/4 charge totale) au milieu de la portée.

Les pièces du tablier de voie (rails, traverses, platelage...etc.) n'ont pas été soumises dans l'ordonnance autrichienne à des prescriptions spéciales. Les rails sont fabriqués actuellement en acier, d'après les procédés Bessemer-Thomas, Martin-Siemens...etc., et le plus grand travail admissible pour ce métal dans ces conditions sous la plus forte charge d'essieu n'est nullement soumis aux limites du § 4 de l'ordonnance mais réglé par des considérations tirées des expériences faites †. Pour les traverses de bois résistant à la flexion sous l'action des charges des roues, on devra se conformer à la limite de 80% par cm², fixée au § 4 pour le travail du bois.

Le platelage enfin n'a que bien rarement à supporter la circulation des voyageurs et sert dans la plupart des cas exclusivement au personnel de service; mais comme on y dépose souvent le matériel de la voie, nous ne pouvons que recommander de lui donner au moins des dimensions suffisantes pour que le bois ne travaille pas à plus de 80^{kg} pr. cm^2 sous l'action d'une charge uniforme de 340^{kg} par m^2 .

XXVIII. Travail résultant des dilatations, du vent, et des effets dynamiques.

1. Dilatations.

La recommandation faite au \S 3 lit g de l'ordonnance de tenir compte des changements de température, pour lesquels il serait bien difficile de donner des prescriptions plus précises, doit être comprise pour l'Autriche $\dagger\dagger$ de façon que l'on tienne compte d'oscillations d'au moins 50 degrés centigrades.

Pour les ponts à travées indépendantes qui sont les plus répandus, on n'aura en général à s'occuper que d'une bonne disposition des appuis mobiles et immobiles, ces derniers devant dans le cas de ponts en pente, être toujours placés sur la pile ou culée d'aval. Les appuis mobiles avec système de galets ou rouleaux de friction se recommandent pour des portées d'au moins 40^m, et sont même souvent employés pour des portées moindres.

^{*} Ces charges additionnelles répondent à la formule $200^{log} + l \times 400^{log}$ où l exprime l'écartement moyen en mètres. En se servant de la Tab. III pour les lignes d'intérêt local il conviendra d'admettre pour ces charges additionnelles au moins $90^{\circ}/_{0}$ et $70^{\circ}/_{0}$ des valeurs de la table (et non $80^{\circ}/_{0}$ et $60^{\circ}/_{0}$ comme pour la charge mobile).

la charge mobile).

*** Cette manière de procéder est fondée sur cette considération que les petits longerons se construisent à section constante, et qu'alors même la continuité de ces poutres n'entraîne aucune diminution de section.

*** Ces charges de la Tab. III représentent environ 8·1% à 8·5% de la charge mobile pour des écartements de 3^m à 5 ^m 50, tandis que d'après la Tab. V on devrait avoir plus exactement 6·7% à 9·2% en moyenne.

[†] Voir les indications données en note au N° ad XIX à XXV à la page 72 sur la classification des rails. Les rails lourds atteignent en France 45th, en Belgique même 52th par mètre.

^{††} En France c'est aussi au moins 50° centigrades qu'on doit prendre.

Pour les ponts à poutres continues que l'on doit toujours autant que possible disposer en palier, on placera l'appui fixe sur une pile de façon à diviser en deux la longueur totale de dilatation, et l'on intercalera, s'il y a lieu, au-dessus des culées, des appareils spéciaux dans la voie, pour faciliter le jeu de la dilatation des rails qui s'y concentre. L'expérience a toutefois démontré, que jusqu'à des longueurs d'au moins 40^m, on peut se passer avec avantage de ces appareils spéciaux; le glissement des rails dans le sens de leur longueur rachète les différences dues à la dilatation *.

Le travail supplémentaire résultant des dilatations joue un rôle très-important dans les calculs relatifs aux ponts en arc, et, lorsque la portée est grande, il y acquiert autant d'importance que le travail provenant des charges verticales. Pour des viaducs à poutres continues reposant sur des piles métalliques très-élevées on devra aussi tenir compte de la dilatation de ces dernières.

2. Effets du vent.

L'action des coups de vent qui, lors d'un ouragan, viennent frapper une construction métallique, est une action éminemment dynamique, et c'est seulement pour faciliter les calculs de résistance qu'à défaut d'une théorie meilleure, on assimilé l'effet du vent à celui d'une charge statique idéale uniformément répartie et agissant horizontalement.

Les ingénieurs étaient récemment encore loin de s'être mis d'accord sur la pression du vent par m² de surface exposée qu'il convient d'admettre dans les calculs, et cette question était d'autant plus obscure que dans la plupart des stations météorologiques on avait coutume de déduire simplement les pressions cherchées des vitesses ** observées.

A la suite de la terrible catastrophe du Taybridge, où le 28 Décembre 1879, un train tout entier disparut dans la mer, le gouvernement anglais dut se décider à ouvrir une enquête et à faire des études très-complètes sur les effets du vent; on n'admit en principe, dans ces recherches que des pressions mesurées directement. Les principaux résultats observés et en particulier les diagrammes fournis par les appareils-automatiques lors des ouragans les plus violents furent ensuite publiés par les soins du "Board of trade"***.

En tête de cette publication on trouve un mémoire de MM. John Hawkshaw, W. G. Armstrong, W. H. Barlow, G. G. Stokes et W. Yolland dont les noms sont très-considérés en Angleterre parmi les ingénieurs. Ce mémoire conclut en fixant un ensemble de règles sur la manière de tenir compte des effets du vent dans les calculs de ponts futurs, et propose d'admettre en principe une pression du vent de $273 \, ^{16}4$ par m^{2} (56 lb. par pied carré, mesure anglaise) sans distinction.

Les règles admises dans l'ordonnance autrichienne ne sont au fond qu'une traduction des règles anglaises, dans les mesures du système métrique, dans les habitudes des ingénieurs du continent et dans le système même inhérent à l'ordonnance, où toutes les échelles prescrites sont représentées par des contours polygonaux. On a d'abord atténué les règles très-sévères des ingénieurs anglais, par une distinction importante déjà depuis longtemps en usage sur le continent (Europe centrale); on a considéré deux hypothèses de pressions du vent, en admettant 170^{kg} par m² dans le cas où la circulation des trains est encore possible, et 270^{kg} par m² dans le cas où elle ne l'est plus.

Nous renvoyons le lecteur à cet égard au rapport anglais (du 20 Mai 1881 page 4) lui-même lequel affirme qu'un coup de vent de 200^{kg} par m^2 est capable de renverser tout wagon vide. Quoique nous n'ayons jusqu'ici, ni en France ni en Autriche, aucun réglement de service capable de provoquer l'interruption de la circulation des trains à l'approche d'un ouragan plus violent (270^{kg} par m^2), nous devons cependant considérer la coïncidence de circonstances aussi défavorables et rares comme constituant un évènement d'une probabilité extraordinairement minime, rentrant dans les cas de force majeure \dagger prévus, qui, sous la réserve de rester au-dessous de la limite de rupture absolue, peuvent amener un excès admissible dans le travail des matériaux.

^{*} Sur les ponts munis d'appareils spéciaux pour le jeu de dilatation des rails au-dessus des culées, la voie se dilate exactement comme la base métallique sur laquelle elle repose en sorte que les ouvertures de joint restent constantes.

^{**} Les instruments usités pour la mesure des vitesses ne peuvent indiquer les changements brusques de pression. Les appareils directs anglais exposaient au vent des plaques de 2 et 4 pieds carrés.

^{***} Report of the comittée appointed to consider the question of Windpressure on railway structures. London 1881. G. Edw. Eyre and Spottiswoode. Les diagrammes anglais font voir que le vent agit par chocs de façon que la pression maxima presqu'instantanée, ne peut être obtenue que par voie de mesure directe.

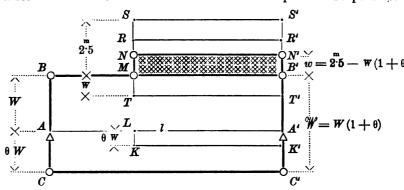
[†] C'est un accident qu'on a eu à déplorer déjà plusieurs fois en Autriche et pour lequel nos calculs sont d'accord avec ceux des Anglais.

^{††} Comment tenir compte du reste d'un ouragan bien plus terrible encore rélaté par la publication anglaise (page 8 planche 2) et qui le 2 mars 1871 aurait produit 440^{tg} par m² (90 lb. par pied carré, mesure anglaise) sur l'appareil de Bidston près Liverpool. (En mesurant au m² on obtiendrait bien moins.)

Les prescriptions du § 3 lit. f de l'ordonnance autrichienne ont été conçues comme nous venons de l'expliquer et nous allons faire voir que tout en respectant les principales règles anglaises, elles donnent lieu à des calculs fort simples, à l'aide des quels on peut traiter l'action horizontale du vent absolument comme l'action verticale des charges.

Considérons d'abord le cas le moins simple où le vent agit à 170^{\log} par m^3 , la circulation des trains étant encore maintenue, et faisons, pour simplifier, abstraction de la distribution des surfaces exposées dans le sens vertical, ainsi que de celle des efforts incombant aux contreventements inférieur et supérieur (cette question est traitée plus loin au N° XLII). Examinons donc l'action que le vent exerce généralement sur la construction métallique et sur le train ainsi que la répartition de ses effets dans le sens de la longueur.

Représentons dans la figure ci-contre par le rectangle plein ABB'A' la surface exposée effectivement à l'endroit de l'une des maîtresses-poutres du pont sans charge, et par le rectangle



plein $A \ C \ C' \ A'$ la surface correspondante pour l'autre maîtresse-poutre réduite d'après l'échelle de l'ordonnance. Désignons par AA' = l, AB = W et $AC = \theta \ W$ la portée du pont et les surfaces exposées par mètre courant au droit de l'une et de l'autre des maîtressespoutres, θ étant le coefficient de réduction pre-

scrit par l'échelle qui est indiquée au § 3 lit. f N° 1 et 2 de l'ordonnance autrichienne.

La surface totale à compter pour le pont supposé non chargé sera représentée, sur la figure, par le rectangle plein CBB'C', en faisant abstraction bien entendu, de la répartition de cette surface entre les diverses pièces de la construction. La Hauteur $CB = \mathcal{W} = W \ (1+\theta)$ représente la surface d'application du vent par mètre courant.

Supposons maintenant qu'un train, considéré comme un rectangle plein mobile de 2^m50 de hauteur, couvre la partie du pont comprise entre la section L M et l'appui de droite A'. Si le pont est à voie en dessus, la surface additionnelle à compter pour le train pourra être représentée par le rectangle plein M S S' B' de 2^m50 de hauteur et devra être ajoutée simplement à la surface déjà considérée C B B' C' pour avoir l'effet total.

Si au contraire le pont est à voie en dessous (ou à voie intermédiaire), le profil rectangulaire idéal du train, sera couvert en partie par les pièces de l'une des maîtresses-poutres et couverra lui-même les parties analogues des pièces de l'autre. Si on représente ces surfaces couvertes pour la première maîtresse-poutre par le rectangle plein MTT'B' de hauteur MT=w, elles seront représentées pour la seconde par le rectangle plein LKK'A' de hauteur $LK=\theta$ w. Au lieu maintenant de déduire ces deux rectangles du contour total CBMSS'C', on fait descendre le rectangle MSS'B qui représente le train, d'une hauteur totale $SR+RN=MT+LK=w(1+\theta)$; le rectangle partiel MNN'B' de hauteur $w=2^m50-w(1+\theta)$ qui se trouve encore au-dessus de BB', représente évidemment la surface qu'il faut ajouter pour tenir compte du train, au rectangle plein CBC'B' représentant le pont non chargé.

Les calculs, compliqués en apparence, qui résultent des prescriptions du § 3 lit. f, 2. de l'ordonnance pour les effets du vent sur un pont en charge, se réduisent donc à l'estimation des surfaces W et W par mètre courant ainsi que du coefficient θ qui résulte de l'échelle prescrite*. On pourra ensuite effectuer les calculs absolument comme cela est d'usage pour les charges verticales et on aura à considérer à cet effet:

- (52) 1. une charge permanente uniforme de $170^{kg} \times W = 170^{kg} \times W$ (1 + 0) par mètre, agissant horizontalement sur toute la portée,
- (53) 2. une charge mobile uniforme de $170^{kg} \times w = 170^{kg} [2^m 5 w(1+\theta)]$ par mètre, agissant horizontalement sur toute la partie de portée qui est couverte par le train.

^{*} La surface des ouvertures libres des mailles est la différence entre la surface contenue dans le contour général enveloppe de la construction et le rectangle $W \times l$, elle se déduit donc immédiatement de W. Notre figure suppose du reste que la surface exposée effectivement au droit d'une maîtresse-poutre peut être représentée par un rectangle, ce qui n'est qu'approximativement admissible pour les ponts à bandes courbes.

La deuxième hypothèse d'un ouragan de 270^{kg} par m² agissant sur le pont non chargé, qui est également prévue par l'ordonnance, n'entre généralement en ligne de compte que pour des ponts à grandes portées; cela résulte des systèmes de construction à mailles larges actuellement préférés par les ingénieurs. Les efforts produits par un vent de 270^{kg} par m² se déduiront de reste immédiatement de ceux que donne la formule (52) en multipliant tous les résultats trouvés par le rapport de 210:170.

Les ponts dont la portée ne dépasse pas 20^m reçoivent toujours un contreventement suffisant sans calcul, pourvu qu'on y mette des calibres de fers encore pratiquement admissibles; leurs bandes n'ont pas besoin d'être renforcées en vue des effets du vent (§ 3 lit. f et § 4 lit. e de l'ordonnance). Ces considérations et celles qui précédent nous ont conduit à dresser le tableau graphique ci-contre (voir aussi Tab. VII du Tome II) pour l'estimation rapide des effets du vent à l'aide des valeurs e et e dans tous les ponts dont la portée ne dépasse pas e et qui sont construits avec des poutres reposant librement sur deux appuis. Ce tableau composé en réalité de deux abaques peut être utilisé d'une manière générale; nous expliquerons toutefois d'abord son usage pour une portée de e et un vent de e et un vent de e en e en e en e en e et un vent de e en e

L'abaque de droite concerne les pressions $\mathscr{W} \times 170^{log}$ par mêtre de portée données par la formule (52), il contient les lignes droites représentatives des efforts tranchants horizontaux résultant du vent, et les valeurs de $\mathscr{W} = 1, 2, 3 \dots 7^{m^2}$ servant d'entrée sont inscrites aux sommets de toutes ces droites. La lecture des efforts cherchés s'effectue sur l'échelle de droite divisée en tonnes. Chacune des droites représentatives a son origine au milieu du pont (à gauche en dehors du tableau) et son point le plus élevé au-dessus de l'appui de droite, où elle indique la réaction d'appui provenant du vent. On se sert d'une de ces droites en prenant les abscisses comptées à partir du milieu de portée sur l'échelle du bas divisée en mètres, et en se servant du canevas millimétrique de l'abaque pour lire les efforts tranchants cherchés, sur l'échelle à droite.

L'abaque de gauche du tableau concerne les pressions de $w \times 170^{to}$ par m de portée provenant de la formule (53) par suite de la présence du train de surcharge; il contient les paraboles représentatives des efforts tranchants horizontaux résultant du vent; les valeurs de $w=10, 9 \dots 1^{m^2}$ servant d'entrées, sont inscrites sur toutes ces paraboles à leur point le plus élevé. La lecture des efforts tranchants s'effectue sur l'échelle du haut divisée en tonnes **. Chacune des paraboles a son axe horizontal sur le bord inférieur, du tableau et son sommet au coin de gauche, qui représente l'un des appuis du pont; la plus grande ordonnée horizontale se trouve donc à l'autre appui marqué 80^m au haut de la table, et y donne la réaction d'appui provenant du vent. On se sert d'une de ces paraboles en prenant l'abscisse comptée à partir de l'appui du bas sur l'échelle de gauche divisée en mètres, et en se servant du canevas millimétrique de l'abaque pour lire les efforts tranchants cherchés, sur l'échelle du haut.

On remarquera que cette échelle est divisée de 0 à 20^t et se termine à la parabole marquée 3^{m^2} (parce que $w < 2^m 50$), tandis que dans les parties inférieures de l'abaque on trouve encore les paraboles $w = 4, 5, 6 \dots 10^{m^2}$ tracées partiellement. Cette disposition va se trouver justifiée par les explications suivantes concernant la manière d'utiliser le tableau graphique pour des portées de pont quelconques inférieures à 80^m et même pour une pression de vent par m^2 tout à fait quelconque.

Etant donné un pont avec une portée de l mètres quelconque et les surfaces \mathcal{W} et w calculées comme il a été explique (52) (53), on pourra se servir de l'abaque des lignes droites en y entrant avec \mathcal{W} absolument comme nous l'avons indiqué pour la portée de 80 mètres. Par contre on devra utiliser l'abaque des paraboles relatif au train, en y entrant avec $w \times (80:l)$ et non pas avec w comme précédemment, ainsi que cela résulte de la théorie connue des poutres reposant librement sur deux appuis***. C'est cette surélevation proportionnelle à 80:l, toujours nécessaire pour les valeurs d'entrée de l'abaque, qui y réclame aussi la présence des paraboles $w=4,6\ldots 10^{m^2}$ que nous avions signalées précédemment.

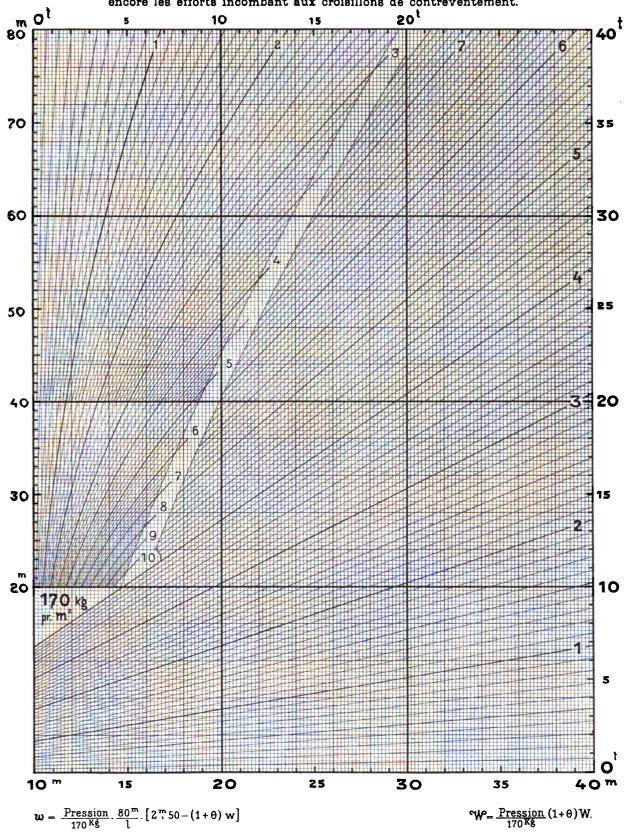
** Cette division est identique avec celle qui se trouve sur le bord de droite du tableau concernant l'abaque les lignes droites.

^{*} Il ne s'agit ici que de ponts de chemins de fer. Pour les ponts-routes à construire il faudrait d'après le § 15 lit. c de l'ordonnance, faire le calcul de w indiqué (53) en admettant pour la charge mobile une hauteur théorique de 2^m au lieu de 2^m 50.

^{***} Voir la démonstration donnés en note au N° XVII: 4 concernant l'action verticale d'un train et que l'on peut appliquer ici au rectangle représentatif du train et aux efforts tranchants suscités horizontalement, déduits d'une des paraboles (qui remplace le polygone funiculaire). Voir encore le polygone funiculaire au N° XLVII: 2.

Abaque.

Sur lequel on obtient à vue les efforts tranchants résultant des effets du vent ou bien encore les efforts incombant aux croisillons de contreventement.



Digitized by Google

Etant donné maintenant un pont de portée quelconque, soumis à un vent de 270^{kg} par m², il suffirait de procéder comme il a été indiqué ci-dessus pour le vent de 170^{kg} par m², quitte à augmenter ensuite tous les résultats trouvés dans le rapport de 270:170. Mais il est plus simple toutes les fois qu'il s'agit d'une intensité du vent autre que celle de 170^{kg} par m² d'augmenter préalablement de valeur \(\psi\) (ou bien \(\omega\)) qui sert d'entrée, dans le rapport des intensités de vent connues, et de faire ensuite toutes les lectures directement comme nous l'avons expliqué*. C'est en prévision de cette augmentation possible de l'entrée \(\psi\) qu'on a prolongé l'abaque des lignes droites jusqu'aux droites marquées 6 et 7^{m²**}.

Si l'on vent encore utiliser le tableau graphique pour y lire directement les efforts dirigés suivant les croisillons de contreventement, au lieu des efforts tranchants qui les provoquent, il suffira de modifier en conséquence les valeurs W et w qui servent d'entrée aux abaques, en tenant compte du nombre de systèmes de croisillons admis, et de l'angle que ceux-ci font avec les maîtresses-poutres***.

Enfin s'il s'a git de ponts à poutres continues on devra toujours, comme dans le cas des travées indépendantes, commencer par déterminer les surfaces W et w d'après les formules (52) (53) dans l'hypothèse d'une charge permanente et d'une charge mobile agissant horizontalement. On effectuera ensuite les calculs conformément à la théorie détaillée que nous exposons aux N^{os} XLVIII à LVII de cet ouvrage. Dans bien des cas d'ailleurs, on pourra déduire approximativement les efforts tranchants horizontaux provenant du vent, des mêmes efforts calculés pour les charges verticales.

3. Effets dynamiques de la charge mobile.

Au § 3 lit. q de l'ordonnance autrichienne il est dit:

"On aura en outre, s'il y a lieu, à tenir compte des effets dynamiques conformément aux conditions de tracé et aux vitesses admises. Pour des constructions directement exposées aux chocs provenant du matériel roulant et non atténués par un intermédiaire élastique, on fera entrer dans les calculs la charge mobile avec un surplus de 10 pour cent."

Ces prescriptions, comme on le voit, ne contiennent que des indications; la dernière fixe seule un chiffre $(10^{\circ}/_{\circ})$, elle a été rédigée en prévision des voies trop dures (rails sur longrines en fer, rails sur coussinets et traverses métalliques, poutres en doubles-rails . . . etc.). En général il n'a pas été possible de donner pour les effets dynamiques souvent fort compliqués, qui résultent de la circulation des trains, autre chose que des indications concernant surtout les grandes vitesses.

Les effets dynamiques les plus importants pour lesquels les ingénieurs autrichiens cherchent dans certains cas à évaluer un excès de travail probable sont les suivants:

- 1. Les oscillations latérales des constructions en courbe raide, provenant de la force centrifuge.
 - 2. Le mouvement de lacet de la locomotive dans les alignements droits très-longs.
- s. Les oscillations verticales des constructions dues surtout à la vitesse des trains.
- 4. Les effets de poussée produits par le serrage des freins sur les constructions, surtout dans le cas d'un changement brusque de pente.

Nous rappellerons à ce sujet qu'en Autriche la plus grande vitesse autorisée sur les chemins de fer d'intérêt général a été limitée à 80km à l'heure pour les trains

^{*} Dans le cas de très-grandes portées où l'hypothèse du pont non chargé exposé à un vent de 270½ doit servir à calculer le contreventement, nous recommandons de supposer cette pression composée d'une charge horizontale permanente de 100½ par m² et d'une charge horizontale mobile de 170½ par m², toutes deux appliquées à W. Cette hypothèse donne une bonne distribution du contreventement vers le milieu.

^{**} En désignant par H la hauteur moyenne du contour enveloppe de la construction, et par θ_0 le rapport de la surface des ouvertures des mailles à la surface totale du contour enveloppe, on a:

^{(54)....} W = H $(1 - \theta_0)$ $W = W (1 + \theta) = H (1 - \theta_0)$ $(1 + \theta)$ D'après cela pour $\theta_0 = 0.4$, 0.6, 0.8 et par suite $\theta = 0.2$, 0.4, 1.0 on aurait: W : H = 0.72, 0.56, 0.40 et d'ordinaire $W < 6^m$.

^{***} Pour un pont de 80^m de portée avec deux systèmes de croisillons de contreventement inclinés à 45° sur les maîtresses-poutres, les valeurs servant d'entrée aux abaques seraient $W: (2 \sin 45°)$ et $w: (2 \sin 45°)$.

— Pour un pont de 40^m de portée et un contreventement analogue, les valeurs d'entrée seraient $W: (2 \sin 45°)$ et $w: \sin 45°$.

de voyageurs et à 40^{km} à l'heure pour les trains de marchandises*. Pour les lignes d'intérêt local, les actes de concession fixent généralement comme limite supérieure, une vitesse de 20 à 25^{km} à l'heure. Pour les tournées d'épreuve seules, il n'y a pas de limite de vitesse fixée, mais on peut admettre avec toute sécurité que cette vitesse n'excède généralement pas 90^{km} à l'heure en Autriche.

En ce qui concerne les conditions de tracé des chemins de fer, nous rappellerons qu'en Autriche la plupart des lignes d'intérêt général ont été concédées ** avec courbes de 250 m de rayon au moins et des pentes de 25 % o au plus, tandis que pour les lignes d'intérêt local le rayon minimum est généralement 150 m (exceptionellement 120 et 100 m).

Il est clair toutefois que dans tous les réseaux en exploitation, les plus grandes vitesses ne peuvent être admises que sur des lignes à tracé favorable; on pourra affirmer par exemple que la vitesse maxima de 80^{km} à l'heure, exige pour pouvoir se développer, un tracé avec courbes d'au moins 300^m de rayon, que par suite dans des courbes de 250, 200, 150^m ... de rayon, les plus grandes vitesses possibles seront moins élevées. Nous avons tenu compte de ces considérations dans les recherches qui suivent, à savoir:

ad 1. Les oscillations latérales d'une construction en courbe raide, par suite de la force centrifuge constituent en réalité un phénomène dynamique fort compliqué. Supposons d'abord que la construction non chargée, par l'effet d'un coup de vent ou de toute autre action de courte durée, éprouve une flexion horizontale. Il en résultera, en vertu des lois de l'élasticité, une série d'oscillations horizontales autour de la position d'équilibre et un travail supplémentaire dépendant de leur amplitude.

Un effet dynamique analogue, mais moins simple, se produira encore si l'on suppose que la force qui a produit la première flexion contenue à agir sur le premier point d'application, ou même sur un point d'application mobile le long du pont. Les oscillations, bien plus compliquées dans ce cas, se produisent de part et d'autre d'une position moyenne de la construction déjà fléchie; c'est cette position qui doit intéresser principalement l'ingénieur, car la pratique des épreuves de ponts par charge roulante a depuis longtemps démontré que les mouvements oscillatoires proprement dits ont bien moins d'importance que la flexion latérale elle-même, que l'on voit subsister pendant toute la durée du passage d'un train.

Ces considérations ont amené les ingénieurs à résoudre ce problème, en apparence trèscompliqué, d'une façon aussi simple que pratique. Supposons qu'un train de longueur infinie pesant p par mètre courant circule sur le pont avec une vitesse constante de v mètres par seconde, et le maintienne par suite de l'action de la force centrifuge résultant de la voie courbe, dans une flexion constante c. a. d. dans un véritable équilibre dynamique (sans oscillations),

On trouve alors en désignant par g l'accébration de la pesanteur et ρ le rayon de la courbe :

(55)

| Rayon | Vitesse | | Hauteur due | Force centrifuge pour p = 1 | | |
|----------------|----------------------------|-------------------------------|------------------|--|----------------------------------|--|
| en mètres ρ | en kilomètres à l'heure | en mètres par seconde e | $\frac{e^3}{2g}$ | $\frac{v^2}{2g} \times \frac{2}{\rho}$ | Observations | |
| m | km | m | 971 | | · | |
| 325 | 90 | 25.00 | 31.86 | 0.1961 | Epreuves des locomotives | |
| 800 | 80 | 22-22 | 25.17 | 0.1678 |) m : | |
| 250 | 60 | 16·67 | 14.16 | 0.1182 | Trains rapides et à voyageurs | |
| 200 | 40 | 11.11 | 6.29 | 0.0629 | Trains de marchandises | |
| 150 | 20 | 5.26 | 1.57 | 0.0210 | Trains de lignes d'intérêt local | |

^{*} Voir les "Grundzüge für den Verkehrsdienst. 18 Oct. 1876. Art. 20. p. 24." rendus obligatoires par l'ordonnance du Ministère I. R. du commerce en date du 18 Oct. 1876, N° 30084.

En France il n'existe aucune limite fixée de vitesse; sur les grands réseaux les trains rapides atteignent des vitesses dépassant 100km à l'heure.

** Exceptionellement on a admis des pentes plus fortes allant jusqu'à 31.4% pour la ligne de l'Arl-

berg et même jusqu'à 37:20/00 pour la ligne de Klostergrab à Moldau.

En France le cahier des charges de chaque concession fixe les limites des rayons et des déclivités. Les rayons ne descendent guère au-dessous de 300^m et les déclivités ne dépassent 15^{mm} par mètre que dans les lignes de montagnes. Parmi ces dernières on peut citer: le rayon minimum de 250^m sur la ligne de Clermont à Tulle, la déclivité maximum de 33°/00 sur les lignes, d'Orb à Tournemire, de Millau à St. Chély, de Montréjan à Tarbes, celle de 30°/00 sur les lignes d'Aurillac à Murat, de Chambéry à Modane, de Firminy à Annonay.

Pour les lignes d'intérêt local il n'y a en France pas de règles spéciales.

où nous supposons pour simplifier que les forces centrifuges développées le long du pont soient parallèles et que la voie courbe affecte même après la déformation, exactement la forme circulaire.

La force centrifuge à admettre par m courant varie d'après cela de $0.20 \times p$ à $0.02 \times p$, où l'on doit évidemment admettre pour p la charge uniforme par mètre équivalente au train quant aux moments. Cette charge toutefois ne pourra que bien rarement être regardée comme égale à celle de l'échelle a prescrite au § 3 de l'ordonnance, car les trains à grande vitesse qu'il y a lieu de considérer pour les effets dynamiques sont presque toujours beaucoup moins lourds (surchargeants) que les trains de marchandises d'après lesquels on a dû établir les échelles de surcharge prescrites.

ad 2. Le mouvement de lacet de la locomotive, qui se produit dans les alignements droits, imprime à la voie des chocs horizontaux assez violents; il a déjà beaucoup occupé les ingénieurs, mais on n'est pas parvenu jusqu'ici à traduire l'effet de ces chocs en chiffres susceptibles d'être introduits dans les calculs de résistance. D'après les uns ce serait 1:10 du poids de la locomotive qu'il suffirait d'admettre dans tous les cas, d'après d'autres ce serait une fonction de la course des pistons, de l'écartement des cylindres, de la vitesse...etc. qu'il s'agirait d'établir. Des expériences directes faites en Allemagne sur les rails en service, n'ont pas conduit à des résultats bien concluants et l'on peut seulement affirmer avec sécurité que le mouvement de lacet se développe pour de très-grandes vitesses sur les alignements droits et qu'il disparaît si on ralentit suffisament vitesse, ou si le train entre en courbe, en sorte que cet effet dynamique ne vient jamais s'ajouter à ceux de la force centrifuge.

Nous nous conformerons à l'usage établi parmi les ingénieurs des ponts métalliques, et nous représenterons les effets du mouvement de lacet par une force unique appliquée horizontalement en tête du train, en admettant pour cette force 5, 4 ou 3 tonnes, pour les trois classes de lignes assujétties à 100°/0, 80°/0 ou 60°/0 des échelles de surcharge prescrites, en supposant toutefois que le mouvement de lacet ne se développe que pour des vitesses d'au moins 40^{km} à l'heure*.

ad a. Les oscillations verticales des constructions métalliques sous le passage des trains rapides constituent un effet dynamique qui a une grande analogie avec ceux que nous avons déjà mentionnés ad 1. pour la force centrifuge; la construction qui forme le corps élastique oscillant se trouve toutefois placée ici dans des conditions encore plus compliquées, puisqu'elle se trouve soumise simultanément à une charge permanente et à une charge mobile, et on est porté à en conclure à priori que ces oscillations ont une action très-dangereuse.

Dès l'époque de la construction du "Britanniabridge" les ingénieurs des ponts métalliques, ont cru devoir faire sur cette intéressante question les études théoriques et expérimentales les plus complètes**. Ces recherches faites successivement par Stokes, Phillips, Fairbairn etc. furent reprises en 1859 par Bresse et soumises à une étude théorique *** approfondie qui permit à ce savant calculateur d'introduire dans l'analyse de M. Phillips quelques perfectionnements réclamés par les progrès de la science; il compléta ces recherches par une étude du cas spécial d'un train indéfini à vitesse constante, que nous avons déjà cité comme exemple d'équilibre dynamique à propos de la force centrifuge. Nous ne pouvons naturellement citer ici que les principaux résultats théoriques de ces interessants travaux. Désignons par:

 $\begin{array}{c} (56) \\ l \dots \text{ la portée du pont,} \\ q \dots \text{ la charge permanente par mètre,} \\ J \dots \text{ le moment d'inertie de la section,} \\ E \dots \text{ le coefficient d'elasticité du fer,} \end{array} \begin{array}{c} g \dots \text{ l'accélération de la pesanteur,} \\ v \dots \text{ la vitesse du train en mètres,} \\ U^2 \dots \text{ la valeur auxiliaire } U^2 = \frac{Pl}{EJ} \cdot \frac{v^2}{2g} \end{array}$

^{*} En France on ne tient généralement pas compte des effets du mouvement de lacet, dans le calcul des ponts métalliques.

^{**} Voir sur les expériences et recherches faites en Angleterre dès 1847:
1. Stokes: Transactions of the Cambridge philosophical Society 1849 dont on trouve une analyse dans les ann. des P. et Ch. de 1851.

^{2.} Phillips: Ann. des mines, tome VII. 1855, puis: comptes rendus de l'académie des sciences 3 déc 1866 sur les rapports de similitude à observer en faisant des expériences à petite échelle

³ déc. 1866, sur les rapports de similitude à observer en faisant des expériences à petite échelle.
3. G. H. Love: Mémoire sur la résistance du fer et de la fonte (Paris 1852, p. 75) une critique des expériences anglaises.

^{4.} Fairbairn: Civil engin. and archit. Journal 1860. Expériences sur la répétition des efforts.

*** L. Bresse. Cours de mécanique appliquée professé à l'Ecole des P. et Ch. Paris 1859. Pages
353-361. Les calculs et formules de cet ouvrage ne suffisent pas pour le lecteur, que l'auteur renvoie en certains points aux calculs de M. Phillips. — Dans les Annales des P. et Ch. (Mars 1883). M. Résal ing. des P. et Ch. étudie encore les effets des charges roulantes sur les ponts métalliques; nous considérons les déductions aux quelles il arrive comme exagérées.

Supposons d'abord le poids de tout le train de surcharge concentré dans une charge P unique, ce qui constitue une hypothèse défavorable extrême.

On trouve* alors pour le plus grand moment de flexion produit par le train et la charge permanente sur le pont considéré dans ces conditions:

(57) .
$$\left\{\begin{array}{l} \text{sur le milieu de la portée d'une construct} \\ \text{tion reposant librement sur deux appuis} \end{array}\right\}$$
 $\mathscr{M}_{\text{max}} = \frac{q \, l^2}{8} \left(1 + \frac{1}{2} \, U^2\right) + \frac{Pl}{4} \left(1 + \frac{2}{3} \, U^2\right)$

(58) .
$$\left\{\begin{array}{l} \text{sur un appui d'une construction} \\ \text{encastrée à ses deux extrémités} \end{array}\right\}$$
 . . . $\mathcal{M}_{\text{max}} = \frac{q \, l^2}{12} \left(1 + \frac{1}{8} \, U^2\right) + \frac{Pl}{8} \left(1 + \frac{1}{4} \, U^2\right)$

Ces formules, qui ne sont approximativement exactes que pour des valeurs très-petites de U, sont identiques pour U = o ou v = o aux formules statiques connues. La deuxième formule, quoique ne concernant aucune des construction qui se présentent en pratique, met cependant en évidence les conditions de résistance excellentes des ponts à poutres continues comparativement aux ponts à travées indépendantes, en ce qui concerne les effets dynamiques que nous venons de mentionner.

Considérons maintenant le cas d'équilibre dynamique, étudié par Bresse, où un train de longueur indéfinie, d'un poids uniforme p par mètre, passe avec la vitesse v sur un pont à travée indépendante et maintient sur la construction fléchie (sans oscillations) une certaine flèche f en permanence. Nous remarquons à ce sujet que la flexion permanente se trouve produite non seulement par les charges verticales permanente et mobile, mais encore par la force centrifuge qui résulte de la flexion elle-même et qui dépend de la vitesse. En traitant le problème à ce point de vue, on trouve pour le plus grand moment de flexion provoqué au milieu de la portée:

Cette formule, qui pour v=o ou f=o, se confond avec la formule statique usuelle, contient un deuxième facteur entre parenthèses, supérieur à l'unité qui représente l'augmentation résultant de la vitesse ou de la flèche. Les deux variables v et f ne sont en pratique pas absolument dépendantes l'une de l'autre, car on peut, comme cela se fait pour certains ponts en fonte ou en bois, donner à la voie ou à la construction elle-même, un certain bombement, de façon à empêcher la formation d'une flèche quelconque, pratiquement parlant. Dans le cas idéal où l'on suppose la flèche f produite par les charges p et q et la vitesse **, Bresse l'exprime en fonction des variables p, q, v en intégrant l'équation différentielle qui résulte de l'équilibre dynamique considéré. La substitution de la valeur ainsi trouvée pour f dans l'équation (59) conduit à la formule très-simple:

(60) . .
$$\mathcal{M}_{\max} = \frac{l^2}{8} (p+q) \left[\frac{1}{\cos U'} - 1 \right] \frac{2}{U'^2}$$
 avec $U'^2 = \frac{l^2 p}{2 E J} \cdot \frac{v^2}{2 g}$

Cette formule qui ne met malheureusement pas suffisamment en évidence l'augmentation du moment due à la vitesse, a conduit Bresse et d'après lui d'autres ingénieurs à des déductions exagérées sur l'action dynamique qu'il s'agit d'étudier***. Remarquons à cet effet que U' n'est autre chose que la valeur auxiliaire U que nous avons déjà considérée précédemment (56), pourvu que l'on prenne de part et d'autre $P = \frac{1}{2} p l$ comme l'exige la théorie des charges concentrées ou uniformément réparties équivalentes au train de surcharge dans les deux cas. Nous ferons voir ci-après que U ou U' est toujours très-petit ce qui autorise l'emploi de la transformation:

(61)
$$... \frac{1}{\cos U} = 1 + \frac{1}{2}U^{2} + \frac{5}{24}U^{4} + \frac{61}{721}U^{6} + ...$$

et la formule (60) du moment maximum devient alors en négligeant les termes de degré supérieur:

^{*} La valeur auxiliaire U^2 introduite ici pour simplifier les formules, nous servira plus loin pour comparer les effets trouvés.

^{**} Le cas ne se présente jamais dans la pratique des constructions métalliques, où la voie est posée horizontalement après l'achèvement du montage, de façon à annuller au moins la flèche résultant de la charge permanente q, ou bien il ne se présente que plus tard par suite de déformations permanentes.

^{***} Bresse admet $U = \frac{\pi}{4} = 0.7854$, $U^3 = 0.6168$ mais nous faisons voir que U^3 n'atteint pas 0.1; on pourra donc dans la série (61) négliger les termes de degré supérieur.

En comparant cette valeur obtenue pour l'équilibre dynamique avec celles (57) (58) que nous avons trouvées pour les oscillations sous une chargé concentrée mobile, on trouvera que les effets additionnels produits dans les deux cas sont à peu près dans le rapport $\frac{2}{3}:\frac{5}{12}$ ou 8:5. On se rendra compte de l'importance relative que peuvent atteindre en réalité tous ces effets (57) (58) (62) signalés par la théorie, en étudiant les valeurs que peut prendre U^2 dans les ponts convenablements construits. Nous avons fait ce calcul en supposant le cas extrême d'une vitesse de 90^{km} à l'heure ou d'une hauteur due $v^2:2g=32^m=3200^{cm}$ et appliquant les formules aux ponts de portées diverses construits d'après l'ordonnance autrichienne sur les lignes d'intérêt général. On trouve ainsi en prenant $E=2,000.000^{kg}$ par cm^2 et en acceptant les charges mobiles de l'échelle a de l'ordonnance:

(63)

| Fonctions calculées | l = 10 m | l = 20 m | l = 30 m | l = 40 m |
|---|-----------------|-----------------|------------------|-------------------|
| Charge mobile par mètre de voie (scala a) | 8500 kg | 6500 kg | 6050 kg | 5600 kg |
| Charge concentrée $m{P}$ équivalente au milieu | 42500 kg | 65000 kg | 90770 kg | 112000 kg |
| Moment de flexion au milieu (charge mobile (voir Tab. du IIe volume) (charge permanente | 106250 16256 | 325000 83850 | 680625 224605 | 1120000 454720 |
| Moment de flexion total | 122506 | 408850 | 905230 | 1574720 |
| Travail admissible du fer (Tab. I) | 720 kgcm | kgcm 740 | kgem 760 | 180 tgcm |
| Hauteur de la construction (1/10 l) | 100 cm | 200 cm | 300 cm | 400 cm |
| Moment d'inertie ${oldsymbol{\mathcal{J}}}$ de la section, nécessaire . | 850737 cm | 5525000 cm | 17866383 cm | 40877436 cm |
| Valeur de \ldots $\frac{Pl}{E}$ \ldots \ldots | kgcm 21·25 | 65·00 | kgcm 136·15 | kgcm 224:00 |
| Valeur de \dots $\frac{Pl}{E}$ \cdot $\frac{v^2}{2g}$ \cdot \cdot \cdot \cdot \cdot \cdot \cdot | kgcm 68000 | kgcm 208000 | kgcm 435680 | kgcm 716800 |
| Valeur cherchée $U^2=rac{Pl}{EJ}\cdotrac{v^2}{2g}$ | 0.07993 | 0.03765 | 0.02439 | 0.01775 |

Ces calculs font voir que malgré l'hypothèse extrême d'une vitesse de 90^{km} à l'heure et de charges exagérées, qui ne seraient tout au plus admissibles que pour les trains de marchandises les plus lourds, la fonction auxiliaire U^s ne prend des valeurs notables que pour les petites portées, et ces valeurs ne conduisent même pour les ponts de 10^m et dans le cas le plus défavorable de la formule (57), qu'à des effets additionnels ne dépassant pas $5^{\circ}/_{\circ}$.

En résumant les résultats de ces études, nous arrivons à conclure en toute sécurité que, pour les ponts actuellement construits, les oscillations verticales provenant de la vitesse des trains, et que l'on avait tant redoutées, n'ont en réalité aucune importance pratique*, et peuvent être rangées parmi tous ces éffets qu'on ne peut généralement faire entrer dans les calculs et pour lesquels l'ordonnance autrichienne a prévu au § 4 l'échelle croissante du travail admissible dans le fer, suivant la portée.

ad 4. Le serrage des freins produit sur les constructions métalliques des effets de poussée qui peuvent souvent devenir assez considérables.

Considérons par exemple le cas défavorable d'un pont de 30 à 40^m de portée sur lequel un train attelé de deux locomotives-Arlberg pesant ensemble 192^t avec leurs tenders, doit s'arrêter, et supposons que par l'action simultanée de la contre-vapeur et du serrage des freins on arrive à faire patiner les 14 paires de roues, il en résultera une poussée appliquée au pont dans le sens du mouvement et comprise entre 0.1 et 0.2 de la charge, soit $0.15 \times 192 = 28^t 2$ en moyenne. Cette force suffira dans le cas d'une voie en dessus reposant directement sur les bandes supérieures, pour provoquer dans ces dernières un supplement de travail; elle pourra aussi modifier les efforts prévus dans les croisillons et, dans le cas où la voie repose sur un système de poutres transversales et de longerons, influer sensiblement sur ces dernières pièces.

^{*} Les résultats que l'on observe lors des surcharges d'épreuve, par charge morte et charge roulante, et qui restent toujours très-peu différents dans les deux cas, confirment encore pratiquement cette conclusion.

Tous ces effets sont du reste atténués par la résistance au frottement des rails sur leurs appuis, par l'élasticité des traverses ou longrines en bois des voies usuelles . . . etc.

Une complication très-défavorable toutefois résulte de la présence d'un changement de pente sur le pont ou aux abords et l'on ne saurait trop recommander de maintenir le profil en long en pente constante au-dessus des ponts et même jusqu'à 15 ou 20^m au-delà des culées.

XXIX. Prescriptions de surcharge pour les ponts par-dessus les chemins de fer, et les ponts de routes-d'accès (§ 15 de l'ordonnance autrichienne).

1. Généralités sur les trois classes de surcharge.

En rangeant les ponts-routes à construire en trois classes de surcharge on a eu spécialement en vue les conditions dans lesquelles se trouvent les routes en Autriche. Les charrettestype de la première classe pesant 12^t, concernent les routes nationales (ärarische Strassen) et les routes départementales (Landesstrassen) le plus fatiguées*. Les charrettes-type de la deuxième classe pesant 6^t peuvent être regardées comme suffisamment lourdes pour couvrir les effets de surcharge incombant à la grande majorité des ponts à construire par-dessus les chemins de fer. Sur la plupart des chemins vicinaux ruraux ou particuliers toutefois, il serait impossible de faire circuler des véhicules aussi lourds, qui exigent la présence d'une chaussée bien entretenue; les charrettes-type de troisième classe pesant 3^t seulement, représentent en pareil cas une limite convenable.

Les charrettes-type des trois classes pesant ** 12, 6 et 3^t, avec les dimensions indiquées au § 15 de l'ordonnance, représentent comme nous le verrons, les prescriptions les plus importantes dont on ait à tenir compte dans les calculs de résistance, car en raison de l'ouverture relativement faible de la grande majorité des passages supérieurs, la deuxième hypothèse de surcharge (§ 15 lit. b, charge de piétons), ne donnera que rarement des résultats plus forts que la première, sauf pour les ponts de la troisième classe de surcharge et les maîtresses-poutres de grande portée. Remarquons encore qu'en limitant pour les trois classes les largeurs de caisse à 2 m 50, 2 m 40 et 2 m 30 ainsi que les largeurs de voie à 1 m 60, 1 m 50 et 1 m 40, on a tenu compte de la réduction des pièces de construction et en particulier des bandages de roue.

En ce qui concerne les charges uniformément réparties admises dans les trois classes pour rassemblement de piétons, qui sont fixées à 460, 400 et 340% par m^2 , et entrent seules en ligne de compte pour l'hypothèse lit. b, il importe d'observer que la charge de 460% par m^2 ne peut être obtenue qu'à l'aide d'un rassemblement tellement compacte que les hommes n'y peuvent plus remuer***.

En préparant l'ordonnance autrichienne on a eu à se demander s'il y avait lieu de prescrire dans les trois classes de surcharge sans distinction, la charge maxima toujours possible, ou s'il n'était pas préférable de tenir compte de la probabilité, atténuée pour ainsi dire suivant la classe, qu'un pareil rassemblement de 460 par m² puisse jamais se produire.

Le choix de la seconde solution a été déterminé notamment par cette considération que le rassemblement de $460^{\frac{1}{20}}$ par m^2 constitue pour un pont en rase campagne de $3^{\frac{1}{20}}$ classe p. e. un évènement encore plus rare et plus improbable que la présence d'un vent d'orage de 170 ou $270^{\frac{1}{20}}$ par m^2 , pour lequel l'ordonnance fixe au § 4 lit. e une limite de travail du fer, tolérée jusqu'à $1000^{\frac{1}{20}}$ par cm^2 . Si l'on voulait en pareil cas estimer l'augmentation de travail du fer, qui pourrait résulter de la présence d'une charge de $460^{\frac{1}{20}}$ par m^2 , on trouverait que dans les petits ponts ce travail ne surpasse guère $750 \times 460:340 = 1014^{\frac{1}{20}}$ par cm^2 . Les ponts de grande portée ne seront pas rangés dans la $3^{\frac{1}{20}}$ classe de surcharge †, et dans chaque cas particulier il appartient aux autorités compétentes de fixer la classe qui convient ††.

^{*} Dans la ville de Vienne et la banlieue, ce sont des charrettes à houille pesant 14^t que l'on prend en considération, mais les recherches faites à ce sujet en 1885 ont fait voir qu'il n'existe pas de pareils réhimble en service qui en charge complète pasent plus de 19^t

véhicules en service qui, en charge complète, pèsent plus de 12^t.

** Les charges de 12, 6 et 3^t adoptées depuis aussi dans d'autres contrées, sont comprises en Autriche, comme étant également réparties sur 4 roues. En France la circulaire ministérielle du 9 Juillet 1877 a fixe à 11^t pour les charrettes à 2 roues et à 16^t pour les charrettes à 4 roues les poids les plus lourds à faire entrer dans les calculs; elle a autorisé dans les localités où ces charges paraîtraient exagérées, leur réduction à 6^t et 8^t.

^{***} D'après cela la charge de 560 par m² que l'on trouve souvent fixée pour trottoirs sur consoles (Allemagne) est une charge fictive, destinée à établir pour les consoles un surcroît de sécurité, que l'on peut aussi bien déduire d'autres considérations.

[†] Pour les grands ponts de 3^{me} classe le travail ne pourrait dépasser 1220 par cm², mais on peut affirmer que jamais la charge de 460 par m² ne viendra couvrir tout le tablier d'un pareil pont.

^{††} Pour les trottoirs de ponts où passerelles à construire sur le plan des stations, on devra admettre une charge de 460^{ky} par m^2 .

| | | | | | Premiè | re Class | 86. | | |
|----------------|--|----------------|------------------|-------------------------------|--|----------------|--|--|--|
| | O | LOVAUX | Oher | PAUX | Charrette | Ohe | Ohevaux Charrette | | |
| 0- | 07.5 | 0.75 | 0.75 | 0.75 | | 0.75 | 0.75 0.75 0.75 | | |
| (64) 6 | <u>`</u> | 1·5 | 1. | ĸ | 6 6 | <u>`</u> | :5 1.5 6 6 | | |
| | | 1.8 X | | | | | ·5 1·5 6 6 | | |
| 15.0 | | | 8.5 | | 3.8 0 | 2.9 | 4.7 6.5 8.3 11.2 15.0 17.9 | | |
| l _n | a _n | P _n | ΣP_n | a _n P _n | $\sum a_n P_n$ | p | Observations | | |
| m | m | t o | t | tm | im | t | | | |
| 0·0 5·8 | 0·0 2·9 | 6·00 0·75 | 6·00 6·75 | 0·000 2·175 | 0.000 2.175 | ∞ 2·069 | | | |
| 7.6 | 8.8 | 6.00 | 12.75 | 22.800 | 24.975 | 1.628 | Thomashbas a sometime and street many | | |
| 9.4 | 4.7 | 0.75 | 18.50 | 8.525 | 28.500 | 1.580 | L'hypothèse a convient exclusivement pour | | |
| 18·0 13·4 | 6·5 6·7 | 0·75 0·75 | 14·25 15·00 | 4·875 5·025 | 88.375 | 1·402 1·383 | les portées ci-contre | | |
| 16·6 | 8.3 | 0.75 | 15·75 | 6.225 | 88·400 44·625 | 1.249 | | | |
| 17.0 | 8.2 | 0.75 | 16.20 | 6.375 | 51.000 | 1.235 | Pour $p = 1.150 t$ $l = 19.68 m$ | | |
| 20.6 | 10.8 | 0.75 | 17.25 | 7.725 | 58.725 | 1.121 | | | |
| 22·4 24·2 | 11·2 12·1 | 6·00 0·75 | 23·25 24·00 | 67·200 9·075 | 125·925 135·000 | 1·072 1·061 | L'hypothèse b ne conviendrait jamais dans | | |
| 30.0 | 15.0 | 12.00 | 36.00 | 180.000 | 315.000 | 1.000 | le cas invraisemblable de ponts avec moins | | |
| 35·8 | 17.9 | 0.75 | 36·75 | 13·425 | 328.425 | 1.028 | de 1 = 09 d'écartement entre les maîtresses- | | |
| 37.6 | 18.8 | 6.00 | 42.75 | 112.800 | 441.225 | 1.026 | poutres | | |
| 39·4 48·0 | 19·7 21·5 | 0·75 0·75 | 48·50 44·25 | 14·775 16·125 | 456·000 472·125 | 1·033 1·037 | | | |
| 48.4 | 21.7 | 0.75 | 45·00 | 16.275 | 488.400 | 1.037 | Į) | | |
| | | | | | ' | <i>C</i> ! | | | |
| | <i>Deuxième Classe.</i> Charrette Chevaux Charrette Chevaux Charrette Chevaux | | | | | | | | |
| 0.75 | 1 | Wildre | 0.78 | \sim |) | `` 1 . | Ohevaux Oharrette Ohevaux | | |
| J | Lo- | —-с |) | | I - 0 | \circ . | | | |
| (65) | 3 | 3 | | 1.5 | 3 | 3 | 1.5 3 3 1.5 | | |
| | 3·3 X | 2·8 X | | 1.8 × 2.5 | | | X 1.8 X 2.2 X 2.8 X 2.2 X 1.8 X | | |
| 14.0 | | 9.(| | | 2.8 | | 2.2 4.0 6.2 9.0 11.2 13.0 | | |
| l _n | an | P _n | ΣP_n | $a_n P_n$ | $\sum a_n P_n$ | p | Observations | | |
| 7 00 | 0.0 | 3·00 | <i>t</i> 3:00 | 0.00 | 0.00 | <i>t</i> ∞ | | | |
| 4.4 | 2.2 | 0.75 | 3.75 | 1.65 | 1.65 | 1.364 | L'hypothèse a convient exclusivement pour | | |
| 5.6 | 2⋅8 | 8.00 | 6.75 | 8.40 | 10.02 | 1.129 | les portées ci-contre | | |
| 8.0 | 4.0 | 0.75 | 7.50 | 8.00 | 18.05 | 1.059 | <u>'</u> | | |
| 10·0 12·4 | 5·0 6·2 | 0·75 8·00 | 8·25 11·25 | 3·75 18·60 | 16·80 35·40 | 0·978 0·894 | Pour $p = 0.960 t$ $l = 10.89 m$ | | |
| 13.6 | 6.8 | 0.75 | 12.00 | 5.10 | 40.20 | 0.889 | L'hypothèse b ne conviendrait jamais pour | | |
| 18.0 | 9.0 | 6.00 | 18.00 | 54.00 | 94.50 | 0.833 | moins de 1 = 04 d'écartement entre les deux maîtresses-poutres | | |
| 22.4 | 11.2 | 0.75 | 18·75 | 8:40 | 102.90 | 0.854 |) dear mantibases-pourtes | | |
| | | | A. | | Troisiè | | | | |
| 0-5 | | ırrette | 0.5 | 0.6 | Charret | | Ohevaux Oherrette Ohevaux 0.5 0.5 0.5 | | |
| Ţ. | <u>-0-</u> | <u></u> 0 | <u> </u> | - J | -0 | | <u> </u> | | |
| (66) | 1.5 | 1.5 | | 1.0 | | l·5 | 1.0 1.5 1.5 1.0 | | |
| × 1 12·4 | 10·4 | 2·4 × 8·0 | | 1·6 × 2·0 4·4 | | × 2·0 ; 0 2· | X 1.6 X 2.0 X 2.4 X 2.0 X 1.6 X 0.0 3.6 5.6 8.0 10.0 11.6 | | |
| l, | a _n | P _n | Σ P, | $a_n P_n$ | $\sum a_n P_n$ | p | Observations | | |
| m | m | ŧ | * t | tm | lm | ŧ | | | |
| 0·0 4·0 | 0·0 2·0 | 1.2 | 1.2 | 0.00 | 0.00 | 00 | Pour $p = 0.782 t$ $l = 3.84 m$ | | |
| 4.8 | 2.4 | 0·5 1·5 | 2·0 3·5 | 1 00 3 60 | 1·00 4·60 | 0·750 0·660 | | | |
| 7.2 | 3.6 | 0.5 | 4.0 | 1.80 | 6.40 | 0.617 | L'hypothèse b resterait encore exclue pour | | |
| 8.8 | 4.4 | 0.2 | 4.5 | 2.20 | 8.60 | 0.578 | moins de 0=78 d'écartement entre les maîtresses-poutres | | |
| 11·2 12·0 | 5.6 | 1·5 0·5 | 6.2 | 8:40 | 17.00 | 0.529 | mara oppos-hogo op | | |
| - 1231 | 6.0 | וניטו | 6.5 | 8.00 | 20.00 | 0.531 | | | |

2. Choix des hypothèses a et b de surcharge.

Il est possible de donner quelques règles pratiques sur la manière de choisir celle des deux hypothèses de surcharge a et b qui donne les effets les plus défavorables, de façon qu'il ne reste plus doute à ce sujet que dans des cas rares.

Remarquons d'abord que, pour le calcul des menues pièces du tablier de voie, des poutres transversales et des longerons, c'est généralement l'hypothèse a qui prime. Il ne ne pourra y avoir d'exception que pour les ponts de la 3^{me} classe si les longerons ont plus de 2^m de portée en nombre rond*.

Le problème, en apparence compliqué, du choix à faire entre les hypothèses a et b quant aux maîtresses-poutres, se simplifie notablement pour le cas spécial d'un pont à une seule voie charretière n'ayant que deux maîtresses-poutres et muni de trottoirs un peu surélevés ou de rails garde-voie spéciaux, obligeant les véhicules à rester à égale distance de ces pourtres qui supportent alors chacune la moitié des charges. La comparaison à faire dans ce cas fort simple, peut être étudiée au moyen des procédés de calcul (12) (31) (50) que nous avons employés pour les ponts de chemins de fer. On détermine pour toutes les portées les charges p par p courant de voie, qui sont équivalentes à un train de véhicules conformes aux prescriptions des trois classes de l'ordonnance quant aux moments de flexion, et on compare ensuite les charges p trouvées aux charges uniformes par p courant de voie résultant des charges de piétons fixées pour les trois classes et appliquées aux largeurs de caisse:

$$460 \times 2.5 = 1150$$
 $400 \times 2.4 = 960$ $340 \times 2.4 = 782$

Le tableau (page 89) qui contient les barêmes des charges pour les trois classes de surcharge, met en évidence les principaux résultats de cette comparaison.

Ces calculs font voir que, pour des portées ne dépassant pas 19 **68 pour la 1'e classe, 10 **39 pour la 2**e classe et 3 **84 pour la 3**e classe, c'est l'hypothèse a qui sera toujours la plus défavorable **. Pour toute autre disposition des maîtresses-poutres et de la voie que celle du cas spécial examiné et à portée égale, l'hypothèse a restera la plus désavantageuse, si elle l'est dans le cas spécial, car une maîtresse-poutre ne peut jamais être considérée comme supportant moins que la moitié de la charge qui d'après le barême représente les charrettes, tandis que dans le cas d'écartement faible elle supportera moins de la moitié des charges de piétons (1150 kg, 960kg ou 782kg par m) que l'on met en comparaison.

Il y a doute dès que la portée atteint une des limites (19.68, 10.39 ou 3.84) indiquées, parceque beaucoup de constructeurs aiment mieux employer un plus grand nombre de maîtresses-poutres portant immédiatement le tablier de voie, que de recourir aux poutres transversales et aux longerons, et parce que souvent les largeurs de chaussée adoptées surpassent d'une quantité notable les multiples des largeurs de caisse prescrites (2.5, 2.4, 2.3).... Dans ces divers cas, ainsi que dans le cas très-fréquent d'un système de poutres transversales et de longerons portant plusieurs voies charretières et reposant sur deux maîtresses-poutres seulement, on pourra estimer la charge uniforme équivalente aux trains de véhicules, en se servant toujours encore des charges de notre barême, mais en y appliquant un certain coefficient de réduction pour tenir compte de la répartition des charges dans le sens transversal. On comparera ensuite les charges ainsi obtenues, avec les charges de piétons par m courant convenablement réduites (à l'aide d'un autre coefficient).

On remarquera que les hypothèses spéciales que nous avons faites pour établir notre barême des charges peuvent, sans préjudice des résultats obtenus, être remplacées par d'autres hypothèses équivalentes, concernant spécialement les constructions dépourvues de poutres transversales et de longerons, et où l'on admet que l'écartement des maîtresses-poutres soit 1 m 25 dans la 1 re classe, 1 m 20 dans la 2 me classe et 1 m 15 dans la 3 me classe ***. En considérant le barême des charges à ce point de vue, on reconnaîtra que toute réduction ultérieure de l'écartement des maîtresses-poutres est favorable au choix de l'hypothèse a en sorte que, conformément aux obser-

^{*} On trouve d'après le barême de la charge mobile par voie charretière, que l'hypothèse b peut être applicable à partir de 3 **84 de portée pour les maîtresses-poutres. Ceci correspond à un écartement moyen de 1 **92 pour les poutres transversales d'après la relation expliquée au N° XXVII: 1.

^{**} Ces portées limites s'obtiennent à l'aide de l'équation établie pour les ponts de chemins de fer.

^{(67)} $p = \frac{\sum P_n}{a} - \frac{\sum a_n P_n}{a^3}$ avec l = 2a d'où l'on tire l'inconnue a.

^{***} Ecartements égaux aux demi-largeurs de caisse prescrites (2.5, 2.4, 2.3) et pour lesquels une maîtresse-poutre est soumise à la surcharge maxima d'une file de roues et de pieds de chevaux c. a. d. encore à la demi-charge mobile incombant à une voie charretière.

vations inscrites au barême, pour des ponts où l'écartement des maîtresses-poutres comporterait moins de 1^m09 en 1^m 00 en 1^m04 en 2^m 00 classe et 0^m782 en 3^m 00 classe, on n'aurait jamais à considérer l'hypothèse b^* .

En réalité les constructions métalliques, telles qu'on les exécute, se trouvent dans des conditions un peu différentes. Dans la 1^{re} classe la limite de portée 19^m68 ou 20^m en nombre rond, peut être considérée comme décisive de fait, car pour des portées plus grandes on fait presque toujours usage de poutres transversales et de longerons, de façon que l'hypothèse de maîtresses-poutres écartées de moins de 1^m25 est presque inadmissible. Dans la deuxième classe au contraire, la limite de portée 10^m39 ou 10^m en nombre rond n'est que théorique et la limite pratique à considérer oscillera entre 10^m et 15^m eviron, où l'on aura par conséquent toujours à examiner les deux hypothèses a et b de surcharge. Dans la 3^{me} classe enfin la limite de portée 3^m84 ou 4^m en nombre rond ne sera presque jamais à considérer, parce que pour de semblables petits ponts on fait généralement usage de maîtresses-poutres écartées de 0^m80 à 1^m50 et portant directement le tablier de voie; il conviendra donc entre 4^m50 et 10^m de portée environ, de considérer toujours les deux alternatives de surcharge.

Dans les cas douteux on pourra, comme nous l'avons fait voir, utiliser le barême des charges pour choisir rapidement celle des deux hypothèses qu'il faut admettre.

c) Prescriptions sur le travail admissible dans les matériaux (§§ 4, 6 et 16 de l'ordonnance autrichienne).

XXX. Généralités.

Au point de vue théorique comme au point de vue pratique c'est avec raison, que les auteurs de l'ordonnance autrichienne ont renoncé au système usité précédemment en France en Angleterre et en Autriche, et qui consiste à fixer pour le fer employé dans les constructions de ponts, sans distinction aucune, une seule et même limite supérieure de travail par unité de surface **.

Depuis une vingtaine d'années, les ingénieurs des ponts métalliques ont pu se convaincre que l'on ne doit admettre dans les constructions que des qualités de fer répondant à des conditions déterminées, et que le travail à admettre par unité de surface du métal mis en œuvre, doit être réglé par une limite plus élevée pour les grands ponts que pour les petits, car dans ces derniers les effets dynamiques de la charge mobile et les conséquences des inégalités de structure intérieure dépendant du mode de fabrication, ont une influence beaucoup plus considérable.

C'est seulement sur l'application de ces principes qu'il règne encore parmi les ingénieurs un certain désaccord, qui a été notablement accru par les théories nouvelles émises depuis quelque temps en Allemagne, et que nous aurons à discuter.

Les conditions accessoires les plus importantes qu'il y a lieu d'étudier pour déterminer les dimensions à donner aux diverses pièces de construction d'après les efforts trouvés par les calculs de résistance, sont à peu près les suivantes.

- 1. La qualité et la provenance des matériaux de construction;
- 2. le mode de fabrication comparé au mode de travail à subir après la mise en œuvre;
- 3. la surélévation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale entre toutes les fibres de la section;
- 4. la considération des éfforts répétés un grand nombre de fois;
- 5. la considération des efforts alternés (extension et compression) ou plus généralement de l'intervalle dans lequel oscillent les efforts à supporter;
- 6. la sécurité plus ou moins grande avec laquelle on peut compter sur les calculs de résistance***.

Nous examinerons plus loin l'importance relative de ces diverses considérations, mais nous ferons remarquer dès à présent que les prescriptions du § 4 de l'ordonnance autrichienne n'ont pu atteindre que celles qui sont mentionnées aux 1., 2., 3. en premier lieu.

^{*} Les charges p trouvées dans le barême pour chaque classe de surcharge, diminuent d'abord pour des portées croissantes et atteignent un certain minimum d'après lequel on a calculé les moindres écartements cités dans le texte. Pour des portées plus grandes les valeurs de p restent à peu près stationnaires.

cités dans le texte. Pour des portées plus grandes les valeurs de p restent à peu près stationnaires.

** En Autriche par l'ordonnance du 30 Août 1870, R.-G.-B. 114, en France par la circulaire ministérielle du 9 Juillet 1877 N° 15 encore en vigueur, en Angleterre par le "Memorandum" du "board of trade" (Railway Dept.) du Juillet 1881. Voir à ce sujet les notes du N° XIV.

^{***} On a souvent mentionné à ce sujet les effets dynamiques, les mouvements oscillatoires, les secousses . . . etc.; mais ces considérations concernent la charge mobile et nous les avons déjà traitées à propos du § 3 de l'ordonnance.

Après examen de ces diverses questions, les auteurs de l'ordonnance ont admis que le travail du fer dans les ponts de petite portée ou dans les conditions les plus défavorables ne devait pas dépasser 700 par cm², tandis que dans les poutres de grandes portées ou dans les conditions favorables on pourrait encore tolérer un travail de 900 par cm² à la compression et à l'extension*. Ces limites concernent du reste exclusivement le "fer soudé" (fer puddlé, Schweisseisen). Les expériences faites en Autriche avec le "fer fondu" (acier doux, Flusseisen) pour les constructions métalliques, n'avaient pas encore montré avec toute sécurité, que ce métal peut être employé couramment pour les ponts et on ne se trouvait pas en mesure de fixer des normes sûres pour son emploi.

Pour la fonte, le bois et d'autres matériaux qui ne sont plus appelés actuellement à jouer un rôle important dans les constructions de ponts, on a admis des limites de travail fort simples.

XXXI. Le fer, sa qualité et son emploi dans les constructions.

1. Fabrication du fer soudé et fondu*.

Depuis la disparition des anciens procédés d'affinage au bois, le seul fer que les ingénieurs aient eu à leur disposition jusqu'à une époque récente, est le fer obtenu au moyen du puddlage de la fonte, cinglé ensuite au marteau-pilon et profilé au laminoir. C'est ce que l'on a appelé pendant longtemps fer puddlé, fer forgé (Schweisseisen) ou fer soudé.

Les convertisseurs Bessemer qui se sont répandus en Europe il y a une vingtaine d'années ont jeté sur le marché une nouvelle sorte de fer, obtenu par la voie de la fusion et ayant en partie les propriétés de l'acier. Ce métal possède, lorsqu'on en choisit les qualités les plus douces, c'est-à-dire les moins carburées, des propriétés qui se rapprochent beaucoup de celles des fers puddlés de bonne qualité. Le procédé Bessemer a été perfectionné il y a quelques années par le garnissage basique des cornues qui permet de déphosphorer la masse en fusion. Ce procédé connu sous le nous de procédé Thomas-Chilchrist ou procédé basique, permet d'obtenir avec des minerais médiocres, tels que ceux de la Bohême ou de la Lorraine, un métal qui, dans les qualités douces, ne le céde en rien aux produits obtenus avec les meilleurs minerais de Styrie ou d'Espagne. Il donne toutefois moins de garantie que le procédé Martin-Siemens, qui consiste à chauffer dans un four à réverbère *** au moyen d'un courant de gaz surchauffé au régénérateur Siemens, un bain de fonte dans lequel on introduit successivement des quantités de fer mesurées de manière à réduire la carburation à une proportion déterminée †. Le principal avantage du procédé Martin-Siemens, au point de vue de la qualité des produits est la lenteur de l'opération qui peut être continuée jusqu'à ce que les éprouvettes prises dans le bain liquide permettent de reconnaître que la qualité cherchée est exactement obtenue.

2. Le fer soudé (fer puddlé, Schweisseisen).

On a admis dans l'ordonnance autrichienne que les deux caractères les plus sûrs pour reconnaître les qualités du métal sont la résistance à la rupture et l'allongement

* Il ne faut pas oublier qu'aux termes de l'ordonnance autrichienne les sections doivent être calculées

Elle se résume ainsi:

- a) Fer soudé. Schweisseisen, weld iron, wälljern, fabriqué en réunissant par voie de soudure des masses pâteuses, chauffées au rouge blanc, préalablement obtenues à l'aide de paquets ou de tout autre procédé, non susceptible d'être trempé.
- b) Acier soudé. Schweissstahl, Weldsteel, Wällstal, fabriqué comme (a) et susceptible d'être trempé.
- c) Fer fondu. Flusseisen, ingot iron. gätjern, fabriqué par voie de fusion et à peine susceptible d'être trempé.
- d) Acier fondu. Flussstahl, ingot steel. götstal, fabriqué comme (c) et susceptible d'être trempé. En outre de cette classification excellente, qu'il serait très-désirable de voir adopter, il faudrait pourtant ajouter encore bien des conditions pour préciser une qualité de fer donnée (Zeitschrift des Vereins deutscher Eisenbahnverwaltungen N° 62 du 12 Août 1878. p. 851 et 858).

*** On peut employer le garnissage basique avec le four Martin Siemens comme avec le convertisseur Bessemer.

† On peut au lieu de fer, ajouter du minerai; ce dernier procédé est appliqué sur une grande échelle en Angleterre.

déduction faite des trous de rivets et des parties pleines ne participant pas au travail.

** Les Annales des ponts et chaussées (décembre 1886, pag. 72) mentionnent une nomenclature internationale des fers de diverses natures qui est citée aussi dans le tome V de l'encyclopédie chimique (article de M. Bresson sur les aciers). Cette nomenclature établie en 1876 par la commission internationale de Philadelphie, a été adoptée par l'assemblée générale des délégues de l'association des chemins de fer Allemands réunis à Hamburg en 1878 (1^{re} et 2 Août).

mesuré dans le sens du laminage. La résistance à la rupture prévue au § 4, lit. a, avec une limite inférieure de 3300 à 3600 par cm² a été fixée de façon à ne pas exclure les excellents fers doux de Styrie. La prescription complémentaire qui fixe des allongements variant de 20 à 12 p. % selon la résistance à la rupture a pour objet d'éviter l'emploi des fers de mauvaise qualité et concerne surtout les fers importés de l'étranger en Autriche, qui sont généralement plus aigres*. Les éprouvettes types prescrites (5^{cm²} de section et 20^{cm} d'écartement entre repères** répondent à l'usage établi dans la plupart des usines de l'Europe centrale ***. Ces prescriptions assez larges déterminent au point de vue spécial du service de la surveillance des chemins de fer par l'Etat, le minimum des conditions à remplir. C'est aux administrations de chemins de fer qu'il appartient de s'assurer des garanties plus complètes en inscrivant dans leurs cahiers des charges des conditions spéciales (résistance dans le sens transversal, résistance à la flexion et au martelage) suivant la qualité et la provenance du fer commandé.

La plupart des fers du commerce ne sont laminés que dans un seul sens; certaines tôles doivent toutefois être laminées successivement dans les deux sens. Ces particularités du mode de fabrication sont en relation avec le mode d'emploi et il ne serait pas possible dans une ordonnance générale de prévoir ces cas particuliers.

3. Le fer fondu (Flusseisen).

L'ordonnance autrichienne ne renferme aucune prescription relative à l'emploi du fer fondu. Ce métal a en effet été presque abandonné en Autriche après quelques essais faits de 1879 à 1881 qui n'ont pas paru encourageants. Le fer fondu, employé dans les ponts où il a été essayé, devait avoir une résistance à la rupture de 45^{ky} par mm² avec une striction de 45 p. %. (La formule usitée à cette époque prescrivait d'une manière plus générale que la somme des nombres représentant la résistance à la rupture et la striction devait être égale à 90 †.) Les cahiers des charges étaient très-sévères et les usines n'étaient pas arrivées encore, à une fabrication très-régulière, car il y eut beaucoup de refus des fers présentés à la réception. Un accident arrivé au pont sur la Talfer (de 31^m de portée) dans lequel plusieurs pièces ont été rompues par le choc d'un wagon vide déraillé et des accidents plus récents encore, semblaient confirmer l'impression défavorable caussée en Allemagne par des expériences comparatives faites à l'usine Harkort de Duisbourg + sur des poutres en fer et en acier, ils ont amené momentanément en Autriche l'abandon du métal fondu. Toutefois on recommence actuellement à construire quelques ponts avec ce métal, tel qu'il provient des fours Martin-Siemens.

L'emploi du fer fondu pour la construction des ponts ne provoque pas en France les mêmes défiances qu'en Autriche; il a été admis depuis quelques années dans plusieurs ponts importants +++ et il paraît devoir prendre une extension rapide ++. Nous croyons, donc utile de

* Ces règles ont été fixées d'accord avec les usines suivantes: Usine de l'archiduc Albert à Teschen société des Forges et ateliers de construction de Wittkovitz; société métallurgique de Prague.

** Les résultats d'essai sur l'allongement ne sont comparables que si les éprouvettes ont des dimensions identiques ou géométriquement semblables. En France, on emploie ordinairement pour mesurer le rapport de la longueur à la section les deux formules: $l^2 = 80 S$ et $l^2 = 50 S$. Les conditions fixées par l'ordonnance autrichienne satisfont à la première de ces deux formules, où la longueur l et la section S sont évaluées en cm. Les éprouvettes de forme cylindrique ont alors huit diamètres pour longueur.

† Comme il est facile de s'en rendre compte, cette formule donne des garanties de qualité, mais non d'homogéneité, et ne fait pas obstacle à l'emploi du métal dur c'est-à-dire susceptible de prendre la

*† La compagnie Paris-Lyon-Méditerranée a décidé de construire en fer fondu tous les ponts d'une ouverture supérieure à 30m qui seront établis à l'avenir sur son réseau.

En France, il n'y a pas eu jusqu'ici de règle ayant un caractère général pour déterminer la qualité du fer employé dans les ponts. En ce qui concerne la résistance à la rupture, les conditions du cahier des charges sont en général sensiblement les mêmes que celles qui sont prescrites par l'ordonnance autrichienne; mais beaucoup d'Ingénieurs au lieu de fixer l'allongement prescrivent des essais mécaniques (pliage, forgeage etc.) qui en tiennent lieu. Ces essais ont le grave inconvénient de donner des résultats très-différents selon l'habilité de l'ouvrier chargé de plier ou de forger les échantillons et par suite de n'être pas comparables d'une manière générale. Aussi la plupart des administrations de chemins de fer, l'Artillerie et la Marine exigent-elles aujour-d'hui des épreuves d'allongement. Tous les établissements métallurgiques de quelque importance possèdent d'ailleurs les machines nécessaires pour ces mesures.

trempe et de devenir cassant.

†† Voir ci-dessous (page 95) la discussion de ces expériences.

††† Pont-route sur la Seine à Rouen (trois arches de 40^m, 48 ^m 80 et 54 ^m 60 de portée). — Viaduc de la rue Caulaincourt à Paris, pont Moraud et de Lafayette à Lyon (deux arches de 62 ^m 25 et une de 66 ^m 90 d'ouverture). — Pont sur la Braye (une travée de 57^m de portée). — Pont-route d'Arène près Marseille (deux travées de 31 ^m 35 de portée). Pont de Gagnières (trois travées indépendantes de 52^m de portée). Pont de Rochechien (une travée de 70^m de portée).

** Le compagnie Paris-Lyon-Méditerranée a décidé de construire en fer fondu tous les ponts d'une

résumer les conditions auxquelles doit satisfaire ce métal pour donner des garanties complètes de sécurité*. C'est à la Marine française que l'on doit les grands progrès réalisés en France, depuis dix ans environ, dans l'emploi du métal fondu pour les constructions; son succès, qui a été complet, est dû à deux causes. Elle a cherché dans ce métal, du fer de qualité supérieure et non de l'acier, et elle a exigé des usines auxquelles elle a confié sa fabrication une homogénéité absolue dans les fournitures. Ses exigences sous ce dernier rapport ont certainement rendu à la métallurgie un service considérable; les usines françaises sont aujourd'hui en mesure de fabriquer même au convertisseur, du fer fondu dont la résistance ne s'écarte pas de plus de 2^{ty} en plus ou en moins du type qu'elles se proposent de produire et dont l'allongement, pour une résistance donnée est presque constant. Les ingénieurs de la Marine française considèrent aujourd'hui que, pour les constructions navales, le fer fondu (qu'ils désignent sous le nom d'acier) est préférable au fer soudé non-seulement au point de vue de l'économie et de la légèreté, mais au point de vue de la résistance aux chocs **.

Le succès obtenu dans la construction des navires exposés à des chocs violents et à des déformations incessantes, ne peut manquer dans la construction des ponts, à la condition qu'on emploie la même qualité de métal et qu'on s'astreigne aux mêmes précautions; c'est d'ailleurs, avec l'outillage actuel des usines, uniquement une question de soin.

Comme pour le fer soudé, le meilleur moyen de constater la qualité du fer fondu consiste dans la mesure de la résistance à la traction et de l'allongement***; mais ces mesures acquièrent ici une importance beaucoup plus grande par ce qu'elles permettent seules de se rendre compte

* On peut consulter sur cette question Knap (fabrication et emploi de l'acier. — Paris, Steinheil 1889). Bresson (fabrication et emploi de l'acier déphosphoré. — Liège revue ministérielle des Mines. 1888). Les articles de M. M. Considère et Flamant dans les Annales des Ponts et Chaussées (1885, 1° semestre et 1886, 1° semestre) le rapport de la commission des ponts du Danube (Annales des Ponts et Chaussées, 1888, 2° semestre) et l'ouvrage de Mr Deshayes sur le classement et l'emploi des aciers (Paris — Dunod), enfin une note de Mr Hallopeau sur l'emploi de l'acier doux dans la construction des ponts métalliques pour chemins de fer (Revue Générale des chemins de fer, 1889, 1er semestre).

** Voir dans les bulletins de la société des Ingénieurs civils (1884) une très-intéressante discussion sur l'acier. M' Périssé dans cette discussion cite des accidents arrivés au navire français "la Dévastation"

construit en fer fondu et au navire anglais "l'Azincourt" construit en fer soudé. Ces deux accidents conduisent à une conclusion exactement inverse de celle qu'on a tirées des accidents du pont de la Talfer et des expériences de Duisbourg, ce qui prouve que la sécurité tient non à la nature mais à la qualité du métal.

*** Il serait utile de déterminer aussi la limite d'élasticité; on a reculé jusqu'à présent devant l'incertitude qu'offre cette mesure qui est très-délicate lorsqu'elle est effectuée par les procédés ordinaires. C'est donc en général la résistance à la rupture, l'allongement et la striction (contraction de la section rompue) dont il est question dans les cahiers des charges. Nous donnons ci-après deux tableaux relatifs à ces limites le premier résume les opinions recueillies en France par la Comm-minist du Dannhe déià citée le second le premier résume les opinions recueillies en France par la Comm.-minist. du Danube déjà citée, le second résume quelques résultats-types des essais que l'on fait actuellement en Autriche sur les meilleurs fers et aciers à employer pour les ponts métalliques:

Enquête de la Comm. minist. française du Danube.

Enquête autrichienne sur les fers et aciers.

| Administrations | Limite | Bap | ture | Travall | Biv | ure | Fers fondus | Epron | ettes | Limite | | Bupture |) |
|--|---------|---------|---------|---------|----------|--------|---------------------|--------|-------|--------|-------|--------------|-----------|
| consultées | d'éla- | Rési- | Allon- | admis- | | | essayés | Sec- | Lon- | d'éla- | Rési- | Allon- | Stric- |
| et ponts considérés | sticité | stance | | | Rivets | Trous | et leur provenance | tion | | | | gemt | tion |
| | kg | kg | % | kg | 161 | - | Wittkowitz | mm3 | mm | kg | kg | % | % |
| Us. de Batignolles . | _ | 45 à 50 | 20 à 18 | 10 à 15 | fondu | alésés | Thomas-Chilchrist | 368-7 | 170 | _ | 88-8 | 29.6 | 63-4 |
| Us. de Fives-Lille . | - 1 | 45 à 50 | 20 | 9 à 11 | soudé | alésés | Martin-Siemens . | 382.8 | 175 | _ | 41.0 | 27.1 | 48.6 |
| Us. du Creusot | 24 | 42 à 45 | 22 à 20 | - 1 | fondu | poinc | , Tôle . | 333.7 | 165 | - 1 | 42.9 | 25-5 | 42.9 |
| Usine Cail | 24 | 45 | 20 | 12 | - | ` — ` | . Chaudière | Eprouv | ettes | - 1 | 43.5 | 24.0 | 54.8 |
| Us. de Terre Noire . | 22 à 25 | 42 à 45 | 22 & 20 | 10 | _ | _ | | norma | les * | _ | 47.2 | 21.8 | 53.0 |
| | 1 | | | | Ì | | | | | _ | 51.4 | 30.9 | 52-5 |
| Compagnie P. L. M | 26 | 42 | 20* | 8 3 10 | soudé | alésés | Donawitz | | | | | | |
| Marine) Tôle 6 à 8mm | _ | 43 | 21 | 1 1 | 14 | | | 841-0 | 200 | _ | 33.6 | 81.5 | 65-8 |
| franc. Tôle 8 à 20mm | _ | 42 | 21 | | Lous. | 910262 | | 392.0 | 200 | | 85.7 | 20.0 | 55.6 |
| Amiranté anglaise . | - | 42 à 49 | 20 | 10.5 | ľ — | - 1 | | 992.0 | 200 | _ | 90.1 | 30.0 | 22.6 |
| l . | l | | | | i | 1 | Neuberg | | | | | | 1 |
| Pont Firth 1 compress. | l | 52 à 57 | _ | 11.0 | fondu | forés | Martin-Siemens Tôle | Eprouv | ettes | l — i | 43-4 | 25.0 | 57.0 |
| of Forth extension | | 47 à 5% | _ | | fondu | forés | . , , | norma | | l _ [| 45.0 | 24.7 | 54.8 |
| Pont de Lyon | 24 | 47 | 24 * | | fondu | 10168 | | | | _ | 47.6 | 24-2 | 50.5 |
| Ponts Tours-Sargé | 24 | 44+4 | 24* | | fondu | | 1 | • | | | | | |
| Pont de Rouen | 22 | 50 | 18 | | soudé | | Kladno | | | 1 | | | 1 |
| Pont tourn, de Caen | 95 | 50 | 25# | | fonda | forés | Thomas-Chilchrist | 235.4 | 200 | 25.2 | 39.2 | 20.0 | 59.4 |
| 1 | 20 |] 50 | -50 | ** | | 10100 | , , | 220.1 | 200 | 24.9 | 41.5 | 18.5 | 58.7 |
| | | | | | | | | | | | | | |
| Commiss. Tôles | | 42 à 45 | | | | - 1 | Resicza | _ | | | | | ا . ـ . ا |
| Minis. du avec recuit Danube Rivets | hisus | | | | | | Martin-Siemens Tôle | Eprouv | | | 43.8 | 36.0 | 56-1 |
| Manune (1914ers | _ | 38 | 28 | 7 | tonan | alésés | , , , | norma | 768 ± | - | 45.7 | 25.0 | 52.2 |
| | 'I | | | | <u> </u> | | | , , | | _ | 47.0 | 33 ·1 | 50.9 |

^{*} Eprouvettes de 100mm de longueur seulement.

^{*} Equivalentes à celles de 200mm pour 500mm² de section.

de la nature du métal et de son homogénéité*. En effet, tandis que les différentes qualités de fers marchands produites par la même usine ne présentent entre elles que des écarts de résistance et d'allongement relativement peu considérables, on peut avec le même minerai produire dans le convertisseur Bessemer et même dans le four Martin-Siemens toutes les variétés de métal fondu depuis le fer doux presque pur jusqu'à l'acier dur **; la même coulée peut même fournir des lingots de duretés différentes et les lingots eux-mêmes ne sont homogènes que si la coulée a été faite avec certaines précautions. On ne connaît donc, en réalité, la qualité du fer fondu ou de l'acier que par les essais auxquels on le soumet ***; mais ces essais ne peuvent être considérés comme concluants que s'ils fournissent la preuve que les fers présentés à la réception satisfont d'une manière générale aux conditions posées. On ne peut en effet essayer les pièces même qu'on emploie, et il serait presque impossible d'essayer des échantillons détachés de toutes les barres dans lesquelles sont découpées ces pièces. Le refus des lots sur lesquels ont été prélevées les éprouvettes qui ont donné des résultats défectueux, ne garantit donc contre l'emploi de barres de même qualité que si on peut avoir l'assurance que les lots sont homogènes. Or, il est facile de se rendre compte que, non-seulement l'emploi d'acier dur au lieu de fer fondu introduit dans l'ouvrage un élément de fragilité, mais que la juxtaposition dans une même pièce d'éléments non homogènes a pour effet de diminuer sa résistance dans une proportion souvent très-forte†. Pour s'en rendre compte il suffit de reporter sur une même épure les courbes représentant la résistance des aciers en prenant pour abscisses les allongements et pour ordonnées les résistances de barres de qualités différentes. Si on suppose ces barres assemblées de manière à ce qu'elles ne puissent s'allonger indépendamment les unes des autres, comme les tôles des handes d'une poutre

Les déformations ont été plus régulières avec le fer soudé qu'avec le fer fondu.

En se reportant aux essais faits sur des éprouvettes découpées dans les poutres après leur rupture on a constaté que l'acier dur était assez homogène (la résistance variait de 81 à 86 et les allongements de 9 à 15), que la qualité de l'acier dit demi-dur était un mélange de fer fondu et d'acier de qualités entièrement différentes dont la résistance variait de 53 à 70^t et l'allongement de 5 à 16, que le fer fondu était assez homogène au point de vue de la résistance (42 à 49^{te}) mais avait des allongements beaucoup trop faibles (13 à 19), enfin que le fer soudé était de qualité supérieure (résistance 38 à 40%, allongement de 10 à 14% dans les tables et de 21 à 25 dans les ames).

Les expériences de Duisbourg ont été refaites récemment par la société de construction des Batignolles en comparant quatre poutres en fer fondu d'une résistance de 44k à 48k avec quatre poutres en fer soudé d'une résistance de 36 à 38k; les résultats ont été exactement l'inverse de ceux qu'avaient donnés les expériences de Duisbourg; les poutres en fer fondu ont résisté jusqu'au moment ou l'effort de traction calculé atteignait en moyenne 53^k, tandis que le même effort dans les poutres en fer soudé n'a pas dépassé en moyenne 40^k 15. En outre ces dernières se sont rompues, tandis que les poutres en fer fondu se sont déformées sans se rompre.

^{*} Contrairement à une opinion encore répandue, la teneur en carbone ne permet pas, à elle scule, de se rendre compte même approximativement, de la dureté de l'acier ou du fer fondu. Celle-ci dépend en effet d'autres éléments (manganèse, phosphore, silicium etc.) qui y sont toujours associés dans une proportion plus ou moins grande. Le manganése notamment y est introduit par la fabrication même dans les procédés Bessemer et Thomas-Chilchrist où il est indispensable.

^{**} Lorsque la garniture du convertisseur est basique on ne peut produire de l'acier très-dur, mais la résistance du métal peut encore varier couramment de 40 à 60 et même davantage. On se rendra compte des écarts énormes qui peuvent se présenter dans la nature et dans la qualité du métal fondu par

Pour la construction du pont d'Arnhem construit en 1876, les ingénieurs hollandais avaient prévu l'emploi d'acier offrant une résistance, minima de 60² et un allongement minimum de 17°/₀. La résistance des barres soumises à la réception a varié de 50² à 78² et leur allongement de 5·1 à 22·5°/₀. La proportion des refus a été de 40°/₀: Pour le pont de Nimègue construit vers la même époque, le résistance a varié de 56² à 71² et l'allongement de 4°/₀ à 27°/₀ il y a en 49°/₀ de refus.

*** Dans les usines françaises les plus réputées pour la qualité de leurs aciers (Le Creusot, Denain etc.) la qualité du métal fourni par chaque coulée est déterminée non seulement par des essais mécaniques mais aussi par une analyse chimique, alors même qu'apeune formune ples estateurs.

aussi par une analyse chimique, alors même qu'aucune épreuve n'est exigée par les acheteurs.

[†] C'est à des effets de cette nature qu'il faut très-probablement attribuer les résultats défavorables à l'acier donnés par les essais comparatifs faits en 1877, à la demande des ingénieurs hollandais, par l'usine Harkort à Duisbourg. Ces essais ont été faits à la suite des nombreux refus auxquels avait donné lieu la fourniture de l'acier aux ponts d'Arnhem et de Nimègue, sur des poutres à double T composées de tôles, et de cornières dont la portée variait de 5 m 35 à 8 m 50. On a comparé l'acier dur ayant 75 de résistance 14% d'allongement, l'acier demi-dur ayant 60 de résistance et 17% d'allongement, le fer fondu ayant une résistance de 45 et un allongement de 5%, enfin le fer soudé, ayant une résistance de 36 et un allongement. ment de 8%.

La rupture s'est produite lorsque l'effort exercé au milieu de la poutre a atteint:

Pour l'acier dur les. Pour l'acier demi-dur de 30 à 83% de l'effort théorique de rupture, tel qu'on le mesure Pour le fer dur environ . . 85% Pour le fer soudé environ . . 85% sur les éprouvettes en usage.

à double T par exemple, on voit que, pour chaque valeur de l'allongement, la résistance de l'ensemble sera environ la somme des ordonnées des courbes, mesurées pour l'abscisse correspondante. Au moment de la rupture de la barre la plus dure, les autres barres pourront, si la différence des allongements est grande, être encore assez éloignées de l'effort qui correspond à leur résistance; la barre rompue elle même, si elle n'est pas en acier très-dur, présentera à ce moment une résistance notablement inférieure à sa résistance maximum.

C'est à des effets de même nature se produisant dans une barre elle même et aux tensions moléculaires résultant d'une trempe irrégulière ou d'efforts mécaniques qu'il faut attribuer dans la plupart des cas la fragilité si souvent reprochée à l'acier*. Ces efforts, ne se produisent pas dans le fer fondu, au moins dans des proportions notables, lorsque la résistance de celui-ci est inférieure à 50^{kg}, parce qu'il est très-peu sensible aux effets de la trempe et que sa malléabilité rend peu appréciables les conséquences des efforts mécaniques; aussi est-ce au-dessous de cette limite que les constructeurs ont été jusqu'ici d'accord pour fixer la résistance du fer fondu à employer dans les ponts. Il existe toutefois, à ce sujet, de légers écarts d'appréciation: tandis que les uns, s'attachant avant tout à éviter les effets de la trempe, limitent le maximum de résistance à 44 ou 45^{kg} **, les autres cherchant à élever résistance et la limite d'élasticité autant que le permet la prudence, préfèrent un métal un peu moins doux dont la résistance peut aller jusqu'à 50% ***; on a même admis pour le pont du Forth, mais seulement pour les pièces travaillant à la compression, la limite de 57kg. L'allongement varie environ en raison inverse des résistances; il convient de l'éxiger aussi grand qu'une fabrication normale permet de l'obtenir; on peut admettre que l'allongement, mesuré sur des éprouvettes de 200mm de longueur et de 500^{mm^2} de section doit être d'au moins $24^{\circ}/_{\circ}$ pour une résistance de 42^{kg} et d'au moins $20^{\circ}/_{\circ}$ pour une résistance de 50kg †.

On ne peut déterminer d'une manière générale quelle est la qualité dont l'emploi est préférable. Pour les grands ouvrages, dans lesquels il importe de pouvoir élever le coefficient de travail du métal pour réduire les poids et qui comportent une surveillance très-complète, il y a évidemment tout intérêt à employer du fer fondu aussi résistant que possible; pour les ouvrages de faible portée, dans lesquels le coefficient de travail influe moins sur le poids et dont l'exécution se prête moins à une surveillance minutieuse, il sera en général préférable d'employer un métal plus doux.

L'emploi du fer fondu dans les ponts exige des précautions particulières; il faut aléser les trous de rivets au lieu de les poinçonner, ou, ce qui est plus simple, percer les trous à un diamètre inférieur de 2^{mm} à 3^{mm} au diamètre définitif et les aléser en suite; il faut également éviter de cisailler les barres et de brocher les trous. Encore ces précautions ne sont-elles réellement indispensables que lorsque la résistance dépasse 45^{kg}††.

Disons enfin qu'on s'exposerait à de graves mécomptes si on se contentait, pour construire un ouvrage en fer fondu, de réduire les dimensions indiquées par le calcul pour un projet rédigé en vue de l'emploi du fer soudé. Non seulement on arriverait à des calibres généralement trop faibles (notamment en ce qui concerne les épaisseurs des âmes), mais on éprouverait, en exécution, pour la rivure, des difficultés souvent insurmontables. Les rivets en fer fondu, qu'on emploie couramment aujourd'hui, doivent, en effet, en raison de leur emploi à chaud, être en métal entièrement doux, d'une résistance inférieure à 40^{kg} par mm^2 ; or on ne peut, dans ces conditions, élever au-dessus de $7^{kg}+++$ le travail par mm^2 tandis que pour les barres et les tôles le travail

** Voir dans la Revue des chemins de fer (1889. 1° semestre) un article de Mr Hallopeau sur les ponts en fer construits par la C'e Paris-Lyon-Méditerranée.

*** La Compagnie P. L. M. fixe la résistance à 42^k avec 2^k de tolérance en plus ou en moins. On a

^{*} Voir (Annales des Ponts et Chaussées 1886 1° semestre) l'article très-important de \mathbf{M}^{ϵ} Considère sur le fer et l'acier.

La Compagnie P. L. M. fixe la résistance à 42^k avec 2^k de tolérance en plus ou en moins. On a admis pour le pont sur la Braye 44 ± 4; pour le viaduc de la rue Coulaincourt 45 ± 2; pour le pont sur le Rhône à Lyon 47 ± 3 et pour le pont sur la Seine à Rouen 50^{ky}. Le Conseil général des Ponts et Chausées, appelé à donner son avis sur le métal à employer pour deux grands ponts à construire sur le Danube en Roumanie s'est prononcée pour le fer fondu présentant une résistance moyenne de 45^{ky} avec minimum de 42^{ky} (Annales des Ponts et Chausées 1888 1° semestre)

de 42^{ls} (Annales des Ponts et Chaussées, 1888, 1° semestre).

† Les conditions exigées actuellement par la Marine Français pour les barres profilées sont peu différentes de celles qui ont été adoptées par la C¹° Paris-Lyon-Méditerranée.

^{††} Il est possible qu'on arrive, au moins pour les ouvrages courants, à renoncer aux précautions que nous venons d'indiquer, car les altérations que l'on redoute par suite du poinçonnage, du cisaillage et du brochage se produisent également dans le fer soudé pour lequel on évite toutes ces sujétions sans en éprouver d'inconvénients graves.

^{†††} Ce coefficient qui peut être considéré comme élevé, a été indiqué par la commission des ponts sur le Danube. (Annales des ponts et chaussées. 1888. 1er semestre.)

admissible pourra varier de 9 à 12^{kg} par mm². Le rapport, de la section des rivets à la section des pièces à assembler est donc beaucoup plus fort avec le fer fondu qu'avec le fer soudé* et il en résulte la nécessité d'étudier en conséquence les dispositions des ouvrages**. En vue des sections faibles il faudra parer au manque de rigidité, d'où résultent des pièces et rivures nouvelles etc.

XXXII. Augmentation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale dans une même section.

1. Travail supplémentaire de divers genres.

On représente toujours l'action de toutes les forces extérieures sur une section d'une barre ou poutre, par une force unique et un couple, qui appliqués ensemble peuvent remplacer toutes les actions moléculaires agissant du même côté sur la section considérée.

Les ingénieurs se sont habitués à ne tenir compte en général de la répartition inégale du travail élémentaire dans une section que dans le cas de la flexion. Dans les autres cas, où il s'agit d'une force agissant dans le sens des fibres, ou d'un effort tranchant agissant perpendiculairement à leur direction, ils se contentent de considérer un travail moyen (quotient de la force par la section) quoique depuis plus d'une vingtaine d'années, la théorie de la répartition inégale du travail dans la section (axe neutre, noyau central . . . etc.) d'après la position qu'y occupe le point d'application de la force . . . etc., soit universellement connue ****, et puisse être utilisée dans un grand nombre de cas pratiques.

Ces observations, qui concernent surtout les poutres modernes à triangles, calculées comme systèmes articulés, ainsi que bien des considérations analogues concernant les attaches rigides des croisillons aux bandes, des croisillons entre eux, des poutres transversales aux maîtressespoutres, des longerons aux poutres transversales . . . etc. font voir qu'il se développe dans la plupart des pièces de ces constructions un travail supérieur au travail moyen que l'on calcule d'ordinaire, mais les causes innombrables qui produisent ces différences ne peuvent être prévues dans une ordonnance ministérielle.

Il appartiendra aux ingénieurs et aux constructeurs qui s'occupent des projets, de tenir compte autant qu'il est possible dans chaque cas particulier des influences que nous venons d'indiquer. On préférera du reste le plus souvent en pratique renforcer les parties trop faibles ou trop peu rigides, suivant les exigences locales de la construction elle-même plutôt que d'entamer des calculs compliqués outre mesure, sur la répartition probable du travail élémentaire.

Les cas spéciaux de surélévation du travail élémentaire dont les ingénieurs autrichiens ont l'habitude de tenir compte dans les calculs de résistance concernent: les rivures (rivets et parois de trous de rivets) les trous, échancrures, ou parties pleines ne participant pas au travail, l'aboutement dans les pièces comprimées, la flexion des éléments de bandes sous l'action des charges locales†, l'augmentation de travail qui se produit dans les fibres extrêmes des bandes de poutres à triangles (à nœuds rigides) par rapport au travail moyen calculé par la méthode des hauteurs théoriques . . . etc.) ††.

^{*)} La difficulté est encore plus grande lorsque, comme le font encore un certain nombre d'Ingénieurs on emploie des rivets en fer soudé.

Pour ne citer qu'un exemple la hauteur d'une âme en tôle qui serait suffisante pour servir d'attache aux barres d'un treillis devrait être augmentée avec l'emploi du fer fondu, pour tenir compte de l'augmentation du rapport du coefficient de travail des barres à celui des rivets; son épaisseur devrait donc être réduite en conséquence, pour que sa section restât la même; mais, s'il avait été tenu compte de cette section dans les calculs elle devrait aussi être réduite par suite de l'élévation du coefficient de travail. On serait probablement en outre conduit à diminuer le diamètre des rivets, en raison de la diminution de l'épaisseur des assemblages; il en résulterait une augmentation de leur nombre et par suite de la hauteur de l'âme, d'où nie nouvelle diminution de l'épaisseur de celle-ci qui finirit par être réduite dans une proportion inadmissible.

des assemblages; il en résulterait une augmentation de leur nombre et par suite de la hauteur de l'âme, d'où une nouvelle diminution de l'épaisseur de celle-ci qui finirait par être réduite dans une proportion inadmissible.

**** Ces considérations théoriques tirées de la mécanique rationnelle (ellipsoïde ou ellipse d'inertic, centre de percussion etc.) font voir que l'axe neutre est en général parallèle au diamètre de l'ellipse d'inertie, qui est conjugué avec la ligne joignant le centre au point d'application de la force; on reconnaît en outre que l'axe neutre passe en dehors ou en dedans de la section suivant que la force est appliquée à l'intérieur ou à l'extérieur du noyau central. L. Bresse, cours de mécanique appliquée, Paris 1859, page 39. Collignon, cours de mécanique appliquée, Paris 1869, page 72.

[†] On ajoute généralement le travail des fibres extrêmes d'après de la flexion locale, au travail calculé pour la poutre entière comme travail moyen.

^{††} On augmente généralement dans le rapport de la hauteur totale à la hauteur théorique, le travail moyen obtenu avec cette dernière.

Dans le texte de l'ordonnance autrichienne on n'a pu atteindre que les trois premières espèces d'effets que nous venons de mentionner et sur lesquels nous allons maintenant donner quelques explications:

2. Rivets et parois de trous de rivets.

Le travail maximum des rivets au cisaillement fixé à 600 par cm³ au § 4 lit. a 3. de l'ordonnance, doit être compris comme une limite pour la moyenne obtenue en divisant l'effort à supporter par la somme des sections de rivets de l'attache que l'on considère.

Il en est de même pour la seconde limite de 500kg par cm² concernant les rivures soumises dans plusieurs directions à des efforts de cisaillement*.

Les limites de 600 de et 500 de par cm² sont relativement élevées, parce qu'on avait en vue les fers à rivets d'excellente qualité dont on dispose en Autriche; on ne saurait donc que recommander aux constructeurs de ne pas craindre de dépasser le nombre de rivets qui en résulte, surtout lorsque ceux-ci sont disposés d'une façon très-irrégulière **. Le Tab. VIII au Tome II de cet ouvrage donne pour chaque cas particulier le nombre de rivets à adopter pour un travail de 600kg; s'il s'agissait d'un travail admissible de 500kg ou 700kg au lieu de 600, il faudrait augmenter d'un $\sqrt[1]{f}$ ou diminuer d'un $\sqrt[1]{f}$ le nombre de rivets donné par le Tab. VIII.

Quant à la limite de 1400^{kg} par cm² fixée au § 4 lit. a, 3. de l'ordonnance pour le travail des parois de trous de rivets mesurées en projection sur la section diamétrale, elle doit être considérée comme un coefficient pratique pour les calculs de résistance, sans aucune relation avec la limite d'élasticité du fer, généralement plus élevée ***. Ici du reste, comme pour les rivets eux mêmes, c'est un travail moyen (quotient de l'effort par la somme des sections de parois de rivets) que l'on entend limiter.

Pour vérifier une attache en ce qui concerne les pressions sur les parois de trous de rivets, on pourra se servir de la Tab. IX du Tome II calculée pour toutes les épaisseurs de tôle et pour un diamètre de rivets égal à 20mm, et cette table peut être utilisée facilement pour tout autre diamètre, puisque la résistance considérée lui est directement proportionnelle.

3. Parties de section ne participant pas au travail.

Les trous de rivets, les échancrures, les diminutions de section de toute espèce font déjà depuis une vingtaine d'années en Autriche l'objet d'une déduction dont on tient compte en déterminant les sections à donner aux diverses pièces comprimées et tendues. On estime à cet égard que les pièces comprimées ne sauraient être considérées avec sécurité comme pressées sur leurs abouts, même si la construction semble l'indiquer, que c'est la rivure qui supporte la pression entière, et que surtout dans les pièces de faible section, il suffit d'un seul rivet relâché pour occasionner une diminution de section notable. Les déductions pour les vides de toute espèce procurent, en somme un surcroît d'approximation et de sécurité d'autant plus motivé, qu'il se produit en realité autour des rivets un surplus de travail considérable dont on ne tient pas comptet.

Les déductions à faire pour tenir compte des parties pleines qui ne participent pas au travail sont indiquées bien moins clairement et dépendent presque entièrement de la manière de voir des ingénieurs qui dressent les projets et de l'autorité qui les contrôle. Les parties

En France on ne calcule pas habituellement les pressions sur les parois de trous de rivets; on se contente de proportionner leur diamètre à la somme des épaisseurs de tôle à réunir. Morandière (construction des ponts) indique à ce sujet les règles suivantes.

| Diamètre des rivets ch | oisis en mm | | | 18 | | 20 | | 22 | | 25 |
|------------------------|--------------------|--|--|----|--|----|--|----|--|----|
| Epaisseur totale des | au minimum en mm . | | | 12 | | 18 | | 21 | | 80 |
| tôles à réunir | au maximum en mm . | | | 25 | | 85 | | 50 | | 70 |

En Autriche on ne dépasse guère pour l'épaisseur des tôles à réunir, les ⁵/₈ du diamètre. Remarquons

^{*} L'idée du cisaillement est une conception théorique. En pratique lorsqu'il y a rupture d'une attache, il n'y a pas cisaillement des tiges de rivets. Les trous s'ovalisent, les tiges se courbent et les têtes se séparent des tiges, si la rupture des pièces attachées n'est pas déjà opérée. Ajoutons que le frottement des surfaces augmente de beaucoup la résistance des attaches rivées.

^{**} Par exemple aux attaches des barres tendues de grande largeur, dans les poutres à triangle. *** Cette limite est établie surtout en vue des tôles verticales trop faibles qu'on avait souvent mises dans les bandes.

toutefois que ces règles pratiques ne sont pas équivalentes aux limites du texte.

† En France on a jusqu'ici négligé de déduire les sections des trous de rivets et on s'est contenté de la sécurité fournie par la limite de 600½ par cm²; on considère que la résistance par frottement produite par les crivets équivant à la résistance par les trous. Cette appréciation est confirmée sensiblement par l'expérience tant que les efforts reels ne dépassent pas la limite d'environ 154 par mm².

pleines qui d'après l'usage établi en Autriche sont considérées comme ne participant pas au travail sont notamment: les côtés non rivés des cornières tendues dont on déduit de ¹/_s à ²/_s de la saillie, les parties excentriques des montants d'appui dont on déduit les parties qui ne servent qu'à raidir l'encadrement de rive de la construction, les sections des rails lorsque ces derniers sont rivés directement sur les poutres en tôle . . . etc.

4. Résistance à l'aboutement (Knickfestigkeit).

Dans le § 4 lit. d de l'ordonnance autrichienne on n'a pas jugé à propos de prescrire d'une manière précise les calculs à faire quant à la résistance par aboutement dont il est très-important de tenir compte; l'emploi des formules plutôt empiriques usitées jusqu'ici ne donne, comme on sait, que des résultats sur lesquels on ne peut compter d'une manière absolue, mais il introduit dans les constructions un surplus de sécurité qu'on ne saurait mettre en doute. Désignons par:

 Ω, J, \dots La surface et le moment d'inertie de la section d'une barre sur l'axe neutre;

 $r=\sqrt{J\colon\Omega}$. . le rayon de giration par rapport au même axe neutre;

 $h \ldots \ldots$ la distance de la fibre extrême à l'axe neutre;

L la longueur de la barre aboutée supposée encastrée aux extrémités;

 $i, i_0 \ldots$ le travail dans les fibres extrêmes par unité de surface, avec et sans l'aboutement.

La formule qui est la plus usitée jusqu'ici en Autriche, en Allemagne et en Suisse s'écrit alors:

(1)
$$\frac{i}{i_0} = 1 + 0.00008 \frac{L^2}{J:\Omega} = 1 + 0.00008 \left(\frac{L}{r}\right)^2$$

Cette formule n'est d'abord pas justifiée au point de vue théorique. La déformation dont il s'agit ici est produite par la combinaison d'une pression simple et d'une flexion; le second terme qui concerne la flexion ne contient que le rayon de giration de la section et ne tient pas compte des autres particularités de sa forme (symétrique ou non) notamment de la position de l'axe neutre par rapport aux fibres extrêmes, dont on se propose de limiter le travail.

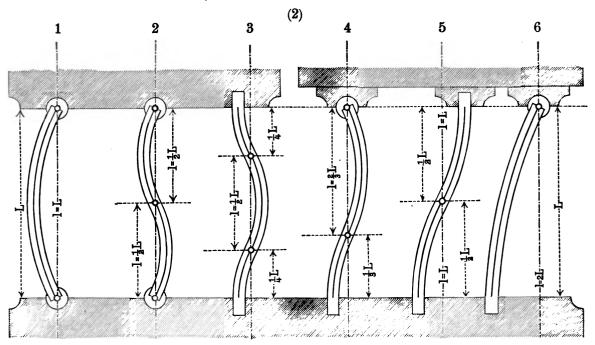
La formule (1) n'est encore pas justifiée non plus au point de vue pratique, car elle ne représente pas suffisamment les résultats de l'observation. Les expériences faites sur une trèsgrande échelle à partir de 1846 par Eaton Hodgkinson en Angleterre, nous fournissent à cet égard des données précises* que les expériences bien plus récentes faites en Allemagne, ont comme nous le ferons voir, confirmé sur les points qui nous intéressent ici. Nous connaissons ainsi la relation qui lie la résistance des colonnes à leur longueur à égalité de section; il paraît logique à défaut de mieux, d'exiger d'une formule expérimentale comme la formule (1) qu'elle fournisse approximativement ces relations au moins pour les colonnes-éprouvettes que l'on a soumises aux expériences, de façon que l'on puisse conserver pour toute longueur un rapport de sécurité à peu près constant entre la limite de résistance à la rupture et la limite fixée pour le travail maximum dans les fibres extrêmes. La formule (1) toutefois, donne pour des longueurs relativement petites des valeurs trop faibles et pour des longueurs relativement grandes des valeurs beaucoup trop fortes du rapport (i: i).

Les formules connues publiées par Eaton Hodgkinson (avec les exposants 1.7 et 3.6) pour les colonnes à sections circulaires paraissent trop compliquées et d'une forme si peu maniable qu'il serait oiseux d'essayer d'en tirer une formule plus générale convenant à nos besoins actuels. Les formules de G. H. Love** (ingénieur civil, 1852) au contraire, bien connues en France et qui représentent les résultats trouvées par Hodgkinson avec une approximation tout aussi satisfaisante, affectent une forme beaucoup plus simple qui concorde avec les idées théoriques universellement acceptées depuis; elles ont paru à l'auteur susceptibles d'être généralisées de façon à donner les formules théoriquement et pratiquement bien fondées, qui faisaient encore défaut. C'est en empruntant à la théorie de la compression et de la flexion les fonctions exprimant les lois cherchées et aux expériences les coefficients capables de les corriger, qu'il est arrivé à la solution que nous allons exposer:

^{*} Voir pour la fonte de fer: E. Pirel "Recherches sur la résistance et les diverses propriétés de la fonte . . . etc. "Paris. V. Dalmont 1857. Voir pour le fer puddlé: G. H. Love, "Mémoire sur la résistance du fer et de la fonte et l'emploi de cos métaux dans les constructions, basé principalement sur les recherches expérimentales les plus récentes faites en Angleterre. Paris. V. Dalmont 1852. Voir encore les publications de MM. Rondelet, Morin . . . etc.

^{**} Mémoire sur la résistance . . . etc. déjà cité, page 37.

Les différents cas de colonnes aboutées que les ingénieurs des ponts ont à considérer en pratique peuvent être résumés par les 6 colonnes-types de la figure suivante:



Les types de ce barême se comprendront encore mieux si pour chaque colonne on se représente la fibre moyenne déformée se prolongeant en un nombre indéfini de sinuosités égales alternant de part et d'autre de l'axe vertical pointillé, et que l'on peut considérer comme se trouvant toutes dans des conditions identiques de résistance. La longueur de chacune de ces sinuosités ayant ses extrémités sur l'axe est ce que nous appellerons la longueur libre et que nous désignerons par l. Nous nommerons ensuite longueur vraie de chaque colonne et désignerons par L la longueur mesurée de fait entre les extrémités (2) et qui dans le cas d'aboutement N° 3 du barême (double encastrement) devrait être directement portée dans la formule (1). Nous nommerons enfin longueur calculée la longueur qui, dans l'un quelconque des 5 autres cas du barême (ou dans tout autre cas), doit être substituée à la place de L dans la formule (1) ou dans toute autre formule analogue établie pour le cas usuel des extrémités encastrées (rivées). Cette longueur est dans tous les cas le double 2l de la longueur d'une sinuosité ainsi que cela résulte de la comparaison des longueurs libres du barême*:

(3)
$$\cdot \cdot \cdot \begin{cases} \text{Colonne du barême N}^{\circ} \cdot 1 \cdot \cdot \cdot 2 \cdot \cdot \cdot 3 \cdot \cdot \cdot 4 \cdot \cdot \cdot 5 \cdot \cdot \cdot 6 \\ \text{Longueur calculée } 2l = 2L \cdot \cdot \cdot L \cdot \cdot \cdot L \cdot \cdot \frac{4}{3}L \cdot \cdot \cdot 2L \cdot \cdot 4L \end{cases}$$

Ces coefficients une fois établis, il n'y a plus lieu de s'occuper de la complication qui résulte des différents cas d'aboutement, et il suffira d'avoir une bonne formule pour l'un des six cas (1 ou 3 par exemple) pour pouvoir l'appliquer immédiatement à tous les autres.

Pour le cas No 1 dont nous allons nous occuper, Euler, Navier etc. ont déjà depuis longtemps établi théoriquement une formule (Formule dite d'Euler) donnant la plus petite force capable de produire la flexion:

(4)
$$P_s = \pi^s \frac{EJ}{l^s}$$
 . . . où E désigne le coefficient d'élasticité et $\pi = 3.1416$. .

Les valeurs de $P_{\rm g}$ ainsi calculées ne sont toutefois par d'accord avec les résultats de l'expérience; elles sont pour de grandes longueurs un peu trop petites selon les uns, et pour des longueurs un peu moindres égales aux efforts de rupture selon d'autres **. Enfin pour de petites longueurs $P_{\rm g}$ dépasse de beaucoup les efforts de rupture, et la formule ne convient plus

** Voir: Cahier 15 des "Mittheilungen aus dem mech.-techn. Laboratorium" du prof. Bauschinger.

^{*} Dans les trois derniers cas on ne peut concevoir le développement des sinuosités qu'en supposant la tête de la colonne déplacée horizontalement; ce qui ne doit pas empêcher d'assimiler à ces colonnes théoriques, les pièces que l'on rencontre dans les constructions.

du tout*. Il faudrait donc pour pouvoir utiliser la formule, la corriger par un coefficient et une constante convenables, comme cela a déjà été proposé.

En considérant dans ces études théoriques, le cas où la force P_{ϵ} a déjà été dépassée de ΔP_{ϵ} et où il s'est produit une flèche f, on arrive à trouver pour cette dernière, la formule **.

(5)
$$f = \frac{1}{\pi^2} \sqrt{\frac{8\Delta P_s}{E\Omega}} \cdot \frac{l^s}{r}$$

Nous ne pouvons d'après ce qui précède attribuer une importance absolue, à ces valeurs de f; nous retiendrons seulement pour nos en servir dans la suite que pour des pièces comprimées de même (avec même $\Delta P_{\rm g}:\Omega$) et constitués de la même matière les flèches produites devront varier proportionnellement à $l^2:r$.

Considérons maintenant une barre comprimée dans le sens de sa longueur et dans laquelle la fibre moyenne a pris la flèche f, sous l'action de la force P. Le travail dans la fibre extrême, résultant d'une combinaison de la compression simple et de la flexion simple, s'exprimera avec les notations, précédentes, par la formule:

(6)
$$i = \frac{P}{\Omega} + \frac{f \cdot P}{J \cdot h} = \frac{P}{\Omega} \left(1 + f h \frac{\Omega}{J} \right) = i_{\bullet} \left(1 + \frac{f h}{r^{\bullet}} \right)$$

* Il y a lieu ici de réfuter une interprétation bien erronnée du § 4, lit. d, de l'ordonnance autrichienne, d'après laquelle il suffirait de justifier à l'aide de la formule d'Euler (4) qu'il ne peut pas y avoir de flexion.

** L. Bresse: Cours de mécanique appliquée. Paris 1859. Mallet Bachelier; voir page 213. On a sur la figure pour l'équation connue de la flexion:

$$EJ\frac{dt}{ds} = P \cdot y \qquad EJ\frac{d^2t}{ds^2} = P\frac{dy}{ds} = -P\sin t$$

où la longueur variable s est comptée sur la fibre moyenne déformée, et où t représente l'angle de la tangente avec l'axe $0 \times t$ de la force t. L'intégration effectuée entre t donne:

$$EJ\left(\frac{dt}{ds}\right)^{2} = 2P\left(\cos t - \cos t_{o}\right) \qquad \frac{dt}{\sqrt{2\left(\cos t - \cos t_{o}\right)}} = ds \sqrt{\frac{P}{EJ}} = d \mathcal{Z}$$

L'intégration de cette équation est connue par la théorie du pendule simple; nous posons pour ζ et ζ_o d'après t et t_o

$$\zeta = \sin^2 \frac{t}{2} = \frac{1}{2} \left(1 - \cos t \right) = \frac{t^2}{4} \left(1 - \frac{t^2}{3 \cdot 4} + \frac{t^4}{3 \cdot 4 \cdot 5 \cdot 6} \cdot \dots \right) \qquad \text{avec} \quad \dots \quad dt = \frac{d\zeta}{\sqrt{\zeta - \zeta^2}}$$

L'intégration par série s'effectue alors environ comme suit:

Après substitution et réduction, on trouve entre $-t_o$ et $+t_o$

$$\pi \left[1 + \frac{t_o^2}{16} + \frac{11t_o^4}{3072} + \cdots \right] = l \sqrt{\frac{P}{EJ}} \qquad P = \frac{\pi^2 EJ}{l^2} \left[1 + \frac{t_o^2}{8} + \cdots \right]$$

d'où la formule (4) d'Euler pour $P_{\rm g}$ et si $(P - P_{\rm g})$ est très-petit, par suite:

$$t_o^3 = 16 \left[\frac{l}{\pi} \sqrt{\frac{P}{EJ}} - 1 \right] = \frac{16 \, l}{\pi \, \sqrt{EJ}} (\sqrt{P} - \sqrt{P_e}) = \frac{8 \, l}{\pi \, \sqrt{EJ}} \cdot \frac{d \, P_e}{\sqrt{P_e}} = \frac{8 \, l^3}{\pi^3 \, EJ} \, d \, P_e$$

Pour évaluer d'autre part t_o^2 en fonction de la flèche on élimine $\frac{dt}{ds}$ entre

$$EJ\frac{dt}{ds} = P.f$$
 . . . et . . . $EJ\left(\frac{dt}{ds}\right)^2 = 2P(1 - \cos t_0)$

puis en confondant P et Pa ainsi que cela se peut ici, on a finalement:

$$\frac{P_{\rm g}f^2}{EJ} = 2 \ (1 - \cos t_{\rm o}) = t_{\rm o}^2 \left(1 - \frac{t_{\rm o}^2}{12} + \frac{t_{\rm o}^4}{360} - \cdot \cdot \cdot \right) \ {\rm a \ peu \ près} = t_{\rm o}^2 = \frac{\pi^2 f^2}{l^2}$$

L'identification des deux valeurs t_s^2 conduit à la formule (5) du texte où ΔP_8 remplace $d P_8$.

Digitized by Google

L'expression qui en résulte pour le rapport $i:i_0$ renferme la flèche f; nous ignorons suivant quelle loi varie cette dernière mais nous savons que pour les colonnes les plus longues rompues par Hodgkinson elle n'avait qu'une valeur très-faible n'atteignant pas le rayon de la section circulaire*. Il semblera justifié dans ces conditions d'admettre (5) que f varie proportionnellement à $l^2:r$ pour toutes les barres pour lesquelles E ainsi que la force excédante par unité de surface $\Delta P_{\rm g}:\Omega$ restent les mêmes**. La formule cherchée pour $i:i_0$ deviendra alors en y introduisant deux coefficients empiriques: A_0 et A_1 .

(7)
$$i:i_o=A_o+A_1\frac{h}{r}\left(\frac{L}{r}\right)^2$$

Dans cette dernière formule l est remplacé par L, car la détermination de la longueur calculée L peut être considérée comme comprise dans la recherche des coefficients A_0 et A_1 .

La formule (7) suppose toutefois qu'il s'agit de barres relativement longues où la flexion par aboutement et la flèche f peuvent se produire effectivement. Pour des barres relativement courtes il n'y a pas de flexion et flèche effective; dans ce cas ce que l'on doit prévoir c'est une répartition inégale du travail élémentaire sur toute la section, et on peut l'assimiler au cas bien connu d'un cylindre chargé debout par une force ne passant pas par le centre de gravité de la section. Les déformations élémentaires dans toutes les fibres peuvent alors comme on sait, être considérées comme obtenues par une compression simple combinée avec une flexion simple autour d'un axe passant par le centre de gravité de la section, de façon à pouvoir être représentées en résumé par une flexion simple autour d'un axe généralement situé en déhors de la section, et qui constitue l'axe neutre pour la répartition des compressions élémentaires dans toutes les fibres. L'étude de cette théorie *** conduit pour le travail i dans une fibre quelconque sur la section, à la formule connue:

(8)
$$i = \frac{P}{\Omega} \left(1 + \frac{h h_1}{r^2} \right) = i_o \left(1 + \frac{h h_1}{r^2} \right)$$

où l'on désigne par h et h_1 les distances de la fibre considérée et du point d'application de la force à l'axe de flexion simple passant par le centre de gravité.

Dans cette formule h_1 caractérise l'excentricité de la compression et constitue en quelque sorte le coefficient d'incertitude inconnu, qui provoque la distribution inégale des efforts. En supposant que l'incertitude provienne de ce que la barre se trouve pressée à ses abouts par des résultantes qui ne passent pas par la fibre moyenne, cette fibre étant légèrement courbe, par suite de la forme ou de la constitution physique de la barre (non fléchie du reste) nous admettrons à défaut de mieux, que h_1 puisse être considéré comme proportionnel à la longueur de la barre \dagger . En tenant compte de cette hypothèse et en introduisant en outre dans la formule deux coefficients de correction B_0 et B_1 à déterminer d'après les résultats des expériences, on aura:

(9)
$$i: i_o = B_o + B_1 \frac{h}{r} \left(\frac{L}{r}\right)$$

Pour déterminer maintenant les coefficients numériques à faire entrer dans les formules (7) et (9) il suffira de les identifier à celles qui sont données par Love pour le cas spécial des colonnes en fer à section circulaire. Désignons à cet effet par:

| L la longueur vi D la diamètre | raie des colonnes-éprouvettes de Hodgkinson à bouts rabotés plats; |
|-----------------------------------|--|
| R la résistance R la résistance | avec aboutement } à la pression qui produit l'écrasement. |

^{*} Page 51 du livre déjà cité de G. H. Love. Paris. Dalmont 1852.

^{**} Toutes les formules proposées on employées jusqu'ici ne satisfont même pas à ces conditions permettant au moins de comparer des sections quelconques entre elles, quant à l'aboutement.

^{***} L. Bresse: Cours de mécanique appliquée déjà cité page 39, Paris 1859. — On y démontre que l'axe de flexion et la ligne joignant le point d'application au centre de l'ellipse d'inertie sont conjugués dans celle-ci. — Consulter aussi: Collignon cours de . . . etc. (1869) pages 42 à 86.

[†] Ainsi que l'avaient déjà fait voir les expériences de E. Hodgkinson et l'ouvrage de G. H. Love, bien avant que cette théorie fut établie.

Les formules données par Love * s'écrivent alors.

(10) pour
$$30 < \frac{L}{D} < 180$$
 $R_o: R = 1.55 + 0.0005 \left(\frac{L}{D}\right)^3$

(11) pour
$$5 < \frac{L}{D} < 30$$
 $R_{\bullet}: R = 0.85 + 0.04 \cdot \frac{L}{D}$

Pour identifier ces formules avec les formules (7) et (9) dont elles constituent un cas particulier, nous admettrons que l'on veuille avoir $i:i_0$ égal à $R_0:R$ comme nous l'avons expliqué et nous calculerons géométriquement pour la section circulaire:

(12) . .
$$h = \frac{1}{2} D$$
, $J = \frac{\pi h^4}{4}$, $\Omega = \pi h^2 = \frac{\pi D^2}{4}$

(13)
$$r = \frac{\bar{h}}{2} = \frac{D}{4}, \ldots, \left(\frac{L}{D}\right)^{2} = \frac{1}{32} \frac{h}{r} \left(\frac{L}{r}\right)^{2}, \ldots, \frac{L}{D} = \frac{1}{8} \frac{h}{r} \left(\frac{\bar{L}}{r}\right)^{2}$$

En substituant les deux dernières valeurs dans les formules (10) et (11) on obtient les formules généralisées cherchées **:

(14) . . .
$$i:i_o=1.6+0.000016\frac{h}{r}(\frac{L}{r})^2=1.6+0.000016\frac{hL^2}{(J:\Omega)^{1/2}}$$

(15) . .
$$i: i_0 = 0.8 + 0.005 \frac{h}{r} \left(\frac{L}{r}\right) = 0.8 + 0.005 \frac{hL}{J:\Omega} = 0.8 + 0.005 \frac{\Omega L}{(J:h)}$$

Pour comparer tout d'abord ces deux formules il faut avant tout en revenir au cas spécial des colonnes à sections circulaires et comparer les valeurs (10) et (11). La droite (11) coupe la parabole (10) aux deux points pour lesquels:

Les valeurs citées en dernier lieu ne sont que bien rarement atteintes, ou mieux ne doivent pas être atteintes dans les ponts métalliques bien conçus. Il est facile de vérifier aussi que dans l'intervalle ou $25 < L: \hat{D} < 55$ les ordonnées de la droite (11) surpassent celles de la parabole (10) de moins de 4º/o. Il y a lieu d'après cela de recommander pour tous les cas la formule généralisée (15) qui est plus simple et plus maniable.

Pour mettre du reste le lecteur à même de bien comparer la valeur relative des trois formules générales, nous les avons appliquées simultanément à un même profil de fer à $\perp 100 \times 77:11$, ayant à peu près le même moment d'inertie par rapport aux deux axes principaux menés par le centre de gravité; on trouve ainsi:

| Longueur | $1+0.00008\left(\frac{L}{r}\right)^3$ | 1.6 + 0.0000 | $016 \cdot \frac{h}{r} \left(\frac{L}{r}\right)^2$ | $0.8 + 0.002 \cdot \frac{h L}{r_3}$ | | | | |
|----------|---------------------------------------|--------------|--|-------------------------------------|-------------|--|--|--|
| L | Position . 1 . et | Position | Position - | Position | Position - | | | |
| 50 | 1.039 | | | 1.078 | 1.047 | | | |
| 75 | 1.089 | | _ | 1.217 | 1.170 | | | |
| 100 | 1.158 | | · — | 1.356 | 1.294 | | | |
| 150 | 1.356 | _ | | 1.633 | 1.541 | | | |
| 200 | 1.632 | 1.916 | 1.881 | 1.911 | 1.788 | | | |
| 300 | 2.423 | 2.312 | 2.232 | 2.467 | 2.282 | | | |
| 400 | 3.530 | 2.865 | 2.725 | 3.022 | 2.776 | | | |
| 500 | 4.952 | 3.577 | 3.357 | 3.578 | 3.270 | | | |

* Page 37 de l'ouvrage de Love déjà cité. Paris Dalmont 1852. Cet ingénieur donne en même temps des formules analogues pour les colonnes circulaires en fonte, à savoir
$$\text{pour } 30 < \frac{L}{\overline{D}} < 120 \dots R_o: R = 1.45 + 0.00337 \left(\frac{L}{\overline{D}}\right)^4$$

$$\text{pour } 5 < \frac{L}{\overline{D}} < 30 \dots R_o: R = 0.68 + 0.10000 \quad \frac{L}{\overline{D}}$$

Les formules de Love sont citées dans les aides-mémoire les plus répandus en France parmi lesquels nous citerons: J. Claudel, formules, tables et renseignements usuels . . . etc. Paris. Dunod.

*** Les formules généralisées analogues de Love pour la fonte seraient:

i:
$$i_0 = 1.5 + 0.000105 \frac{h}{r} \left(\frac{L}{r}\right)^2$$
 et $i: i_0 = 0.7 + 0.0125 \frac{hL}{r^2}$ Digitized by

Cette comparaison fournit des résultats tout à fait analogues à ceux que l'on obtient en appliquant la formule ancienne (1) aux colonnes à section circulaire; cette formule devient pour ce cas spécial:

$$i: i_o = 1 + 0.00128 \left(\frac{L}{D}\right)^2$$

Elle donne comparativement aux formules de Love (10) et (11) qui représentent les résultats trouvés par Hodgkinson* des valeurs trop faibles tant que L:D < 25 et trop fortes lorsque L: D > 25. C'est à peu près la limite que nous avons trouvée (16) pour les colonnes auxquelles on doit appliquer la formule parabolique (10) de Love.

De nouvelles expériences sur la résistance des colonnes aboutées ont été faites dans ces derniers temps par le prof. J. Bauschinger de Munich **; on y a noté avec grand soin les valeurs successives de la flèche produite, ainsi que la résistance à l'écrasement de chaque barre aboutée et de la même matière essayée sans aboutement. Bauschinger exprime sa conviction sur l'impossibilité de tirer parti des études faites au sujet des valeurs croissantes de la flèche ***, pour mesurer l'importance de l'aboutement sur une pièce essayée, en raison de l'incertitude relative à la constitution homogène des matériaux et de la difficulté de centrer les colonnes-éprouvettes pour amener l'effort de compression sur la fibre moyenne. Ces recherches mettent bien en relief la grande incertitude qui règne encore sur toutes ces questions concernant l'aboutement et l'insuffisance de toutes les formules proposées jusqu'ici pour représenter les résultats trouvés.

Nous avons réuni dans le tableau comparatif ci-après (voir à la page 105), les grandeurs désignées précédemment par Ω , R_0 , $P_0 = \Omega R_0$, J, h, $P = \Omega R$ et que le prof. Bauschinger a toutes mesurées expérimentalement, nous y avons réuni les exemples qui intéressent les ingénieurs des ponts† en leur applicant les 3 formules déjà essayées (17), ce qui donne une excellente base de comparaison.

D'après ce tableau, ce sont encore nos deux formules généralisées de Love, tenant compte de la grandeur h, qui semblent convenir le mieux notamment pour les profils non symétriques. Pour se rapprocher le plus possible des résultats de l'expérience il faut prendre au-dessous de $P_0: P = 1.9$ la formule rectiligne (15) et au-dessus de cette valeur la formule par abolique (14). Toutefois en pratique il est très-désirable d'avoir une formule simple; nous pouvons constater (17) (18) que même jusqu'à $i: i_0 = P_0: P = 4$ la formule rectiligne peut encore très-bien être appliquée; elle donne même pour des rapports compris entre 2 et 3 (qui sont les plus grands à considérer en matière de ponts) un surcroît de sécurité, qui en vue de la grande incertitude propre aux questions d'aboutement, ne saurait être que désirable #1. Dans ces conditions nous recommandons en résumé aux ingénieurs des ponts pour le "fer soudé" (fer puddlé, Schweisseisen) cette formule:

(19) . . .
$$i:i_o = 0.8 + 0.005 \frac{hL}{r^2}$$
 . . . avec $\frac{hL}{r^2} = \frac{hL}{J:\Omega} = \frac{\Omega L}{(J:h)} = \frac{(\Omega h)L}{J} = \frac{mL}{J}$

en remplacement de la formule (1) plus ancienne. L'une et l'autre de ces formules conviennent pour le cas des extrémités encastrées; on peut du reste s'en servir immédiatement pour tous les autres cas en tenant compte du barême (2).

equivaudrait au coefficient 0 000025 au lieu de 0 00008 dans la formule (1) qui serait beaucoup trop faible, ainsi qu'on le verra encore ci-après (18).

** Voir: "Mittheilungen aus dem mech.-techn. Laboratorium der k. techn. Hochschule in München.

15. Heft. Th. Ackermann, 1887' avec croquis et planches.

*** Suivant les calculs donnés en note au sujet de la formule (5), on aurait entre la flèche f et la tangente t_0 à l'extrémité supposée libre, la relation très-simple $\pi f = l t_0$.

† On ne devrait jamais dans les constructions avoir à dépasser pour $R_0: R$ ou bien $i:i_0$ le rapport 3. Malheureusement les expérimentateurs choisissent leurs pièces trop longues pour pouvoir rester au-dessous des limites indiquées.

†† Ce que l'on doit chercher en pratique, c'est à limiter le travail élémentaire dans les fibres extrêmes. Ce résultat ne nous paraît pas encore atteint avec toute sécurité même avec la nouvelle formule (19), car pour la résistance à l'aboutement déduite uniquement du rapport $P_0: P$ constaté, les fibres extrêmes n'ont pas à jouer le rôle important que nous voudrions leur attribuer.

^{*} Voir: Pages 46 et 47 de l'ouvrage de Love, le tableau des colonnes en tôles rivées éprouvées par Hodgkinson. Voir aussi page 54 de l'ouvrage de Love, le taoleau des colonnes en toles livees epitouvers par Hodgkinson. Voir aussi page 54 de l'ouvrage: F. Laissle et A. Schübler: ,Der Bau der Brückenträger, Stuttgart, P. Neff. 1869^{2} (page 62 de l'édition française de Gagnon: Calcul et construction de ponts métalliques) un tableau de colonnes en fer avec les résultats de Hodgkinson qui ne confirment guère la formule (1) préconisée par ces auteurs. Du reste dans la nouvelle édition (1874) du même ouvrage on recommande sans explications nouvelles la formule 1+0.00008 dans le formule (1) qui sorait heaveoup trop faible

(18)

| Désignation | Loi | ngue | ur | Va- | | Rappor | ts: (P _o : P) d'aprè | 8: |
|---|-----------------|--|--|------------------------------------|---|--|---|------------------------------|
| des pièces éssayées (avec cm et kg) | bouts avec for- | | leurs mesu- rées de P | l'ob- ser- vation | la formule $1 + 0.00008 \left(\frac{L}{r}\right)^2$ | la formule $1.6 + 0.000016 \frac{h}{r} \left(\frac{L}{r}\right)^2$ | $\begin{array}{c} \text{la formule} \\ 0.8 + 0.002 \frac{h L}{r^2} \end{array}$ | |
| 1. (lab. 2692 a) H 	cdots 9.89 	imes 4.80 $J = 18.68\Omega = 12.30 r^2 = 1.519R_o = 4900 h = 2.40$ | - | 42 [.] 0 82 [.] 9 | cm courtes 42.0 82.9 137.5 | 60·8 40·5 35·0 | 1·49 1·72 | 1·09 1·86 1·99 | 1·99 | 1·18 1·46 1·89 |
| 2. (lab. 2696 a) T11.77 × 7.91 $J = 66.80$ $\Omega = 19.10$ $r^2 = 3.497$ $R_o = 5200*$ $h = 5.84$ | : | 107·4 149·5 | 107·4 149·5 | 99·3 55·5 52·0 47·0 | 1·79 1·91 | 1·26 1·51 2·13 | 1·77 1·92 2·30 | 1·70 2·05 2·65 |
| 3. (lab. 2695 a) $ \square \dots .7.70 \times 5.28 J = 26.91 \\ \Omega = 16.45 r^2 = 1.635 \\ R_o = 5350 h = 3.32 $ | 97.9 | _ | 126.8 | 42·0 40·0 | 2·20 2·20 | 1·79 2·87 5·72 | 2 [.] 01 2 [.] 57 4 [.] 04 | 2·09 2·79 3·96 |
| 4. (lab. 2690 a) $ H 12.40 \times 7.20 J = 37.99$ $\Omega = 18.30 r^2 = 2.076$ $R_0 = 4500 h = 3.60$ | 151.0 | _ | courtes 178·0 802·0 446·0 | 61.0 30.2 | 1·85 2·72 | 2·22 4·51 8·32 | 2·21 3·36 5·25 | 2·34 3·42 4·67 |
| 5. (lab. 2694 a) $ \begin{array}{c ccccc} & D & D & D & D & D & D & D & D & D & $ | 93.4 | 160·0 814·5 | courtes 160·0 186·8 314·5 487·0 657·0 | 46.0 40.0 29.5 17.7 | 1.00 1.82 2.10 2.84 4.74 8.65 | 2·07 2·46 5·12 10·49 19·40 | 2·25 2·48 4·10 7·60 12·51 | 2·55 2·54 4·24 6·12 |

5. Longueurs et moments d'inertie à considérer pour le calcul des bandes et des croisillons de ponts.

Pour tenir compte de l'aboutement soit au moyen de l'ancienne formule (1) soit au moyen de notre nouvelle formule (19) on aura toujours à choisir convenablement la longueur calculée L et le moment d'inertie J qu'il y faut faire entrer, et comme à cet égard on rencontre souvent des divergences d'opinions parmi les ingénieurs, nous croyons utile d'indiquer ici quelques règles tirées de la pratique des constructeurs:

1. Pour les éléments des bandes supérieures comprimées, on admettra la distance entre deux nœuds consécutifs comme longueur vraie et on l'introduira comme longueur calculée à la place de L dans les formules, toutes les fois que ces nœuds se trouveront maintenus horizontalement par des entretoises et des croisillons de contreventement. On procédera d'une manière analogue pour les bandes supérieures qui quoique dépourvues d'entretoisement et contreventement spécial, se trouveront cependant maintenues horizontalement au droit des nœuds par les tôles contrefiches assemblées aux montants verticaux et poutres transversales, ainsi que par des diagonales rigides **; il convient toutefois en pareil cas de choisir

^{*} Inséré d'après les résultats indiqués par Bauschinger immédiatement avant et après, concernant les barres lab. 2695 a et 2697 a. livrées également par l'usine "Phönix" puisque pour les trois barres la limite d'élasticité observée a été la même. Ce qui frappe du reste ce sont les valeurs généralement élevées citées pour R_0 par M. Bauschinger, qui sembleraient plutôt convenir pour de l'acier que pour du fer.

^{**} L'omission d'une étude convenable de l'aboutement dans les bandes supérieures a déjà occasionné plusieurs ruptures de ponts. Voir à ce sujet: Sur la rupture du pont route de la Töss entre Rykon et Zell (Suisse) en Août 1883 (sans entretoisement supérieur), ainsi que sur la rupture du pont de Haag-Salez (Suisse) en Novembre 1884 (avec entretoisement supérieur) les notes insérées aux N° 4 et 51 de la "Wochenschrift des öst. Ing.- und Arch.-Vereines".

suivant le mode de construction adopté une longueur calculée un peu plus grande (voir Nº 4, 1 et 6 du barême 2) pour la substituer à L dans les formules*.

- 2. Pour les diagonales ou montants comprimés, solidement rivés aux nœuds des bandes dans une poutre à triangulation simple, la longueur vraie entre les nœuds des bandes servira de longueur calculée L.
- s. Pour les croisillons comprimés, dans une poutre à double triangulation, avec extrémités solidement rivées aux nœuds des bandes et avec croisements rivés ou boulonnés, on admettra comme longueur vraie la longueur comprise entre nœud et croisement, et on en déduira la longueur calculée à substituer pour L, d'après le barême (2) suivant le mode de construction adopté (dans la plupart des cas d'après la colonne Nº 4).
- 4. Pour les croisillons comprimés dans une poutre à triangulation triple quadruple ou multiple, avec extrémités solidement rivés aux nœuds des bandes, et avec croisements rivés ou boulonnés, on admettra comme longueur vraie la longueur comprise entre deux croisements consécutifs et on en déduira la longueur calculée à substituer pour L, d'après le barême (2) conformément au mode d'attache adopté dans les croisements et à la direction probable d'une flexion par aboutement (le plus souvent d'après la colonne No 1) **.
- 5. Pour les croisillons de contreventement on procédera suivant les mêmes principes que pour les croisillons des poutres, en tenant compte toutefois s'il y a lieu des attaches intermédiaire fixant le contreventement aux poutres transversales ou aux longrines.

En résumé la longueur vraie sera toujours la longueur de la pièce comprise entre les deux points d'attache les plus voisins, et la longueur calculée s'en déduira d'après le barême (2) suivant le mode d'attache adopté et la direction probable d'une flexion par aboutement.

Les attaches à considérer (rivets, boulons, rivets d'espacement) peuvent être souvent regardées comme des charnières dans une direction, et comme des encastrements dans une autre, de façon que la barre paraîtra pouvoir fléchir plus facilement dans un sens quant à la longueur à admettre pour L et dans un autre sens quant au moment d'inertie correspondant de la section.

Le plus souvent, les directions probables d'une flexion par aboutement sont indiquées à priori par la construction elle-même, et dans le cas seulement où il s'agit de barres relativement longues, avec attaches également rigides dans toutes les directions, on aura à résoudre le problème posé depuis longtemps déjà qui consiste à trouver le plus petit de tous les moments d'inertie de la section rapportés à des axes quelconques passant par son centre de gravité.

Si l'on désigne par J l'un quelconque de ces moments, et que sur l'axe qui le concerne on porte à partir du centre de gravité la longueur $1: \sqrt{J}$ comme rayon vecteur, le lieu géométrique des points ainsi obtenus forme, comme on sait, l'ellipse centrale d'inertie*** de la section, dont le grand axe sera l'axe de flexion cherché correspondant au minimum de J. Désignons par:

(21) . . .
$$\begin{cases} J_{\min}, \ J_{\max} \ \ldots \ . & \text{le plus petit et le plus grand de tous les moments d'inertie}; \\ \omega \ \ldots \ . & \text{l'angle aigu que fait un autre axe quelconque avec le} \\ & \text{grand axe de l'ellipse d'inertie, qui correspond à } J_{\min}, \text{ angle} \\ & \text{compté de } -\pi: 2 \text{ à } +\pi: 2; \\ J_{\varpi} \ \ldots \ . & \text{le moment d'inertie par rapport à cet axe}; \end{cases}$$

la loi connue de l'ellipse d'inertie conduit alors à la formule:

(22)
$$J_{\omega} = \cos^2 \omega . J_{\min} + \sin^2 \omega . J_{\max}$$

qui donne immédiatement un moment quelconque J_{∞} une fois que J_{\min} et J_{\max} sont connus.

^{*} On remarquera par ex. que les poutres à bandes droites parallèles dans lesquelles les efforts de compression diminuent bien plus rapidement entre le milieu et les appuis, que les efforts analogues dans les bandes courbes, sont aussi un peu mieux constituées de ce fait, contre l'aboutement. De même les poutres à deux triangulations symétriques avec montants et diagonales rigides paraissent généralement plus rigides que les poutres à double triangulation avec diagonales tendues en tôles simples ou fer plats. La question des longueurs calculées offre du reste bien moins d'inertitude avec notre nouvelle formule rectiligne (19) qu'avec l'ancienne formule parabolique (1).

^{**} Pour s'opposer à la déformation de toute une paroi de croisillons comprise entre les bandes, déformation qui s'est produite dans quelques poutres anciennes à petites mailles, il ne suffit pas toujours de renforcer les calibres des barres comme nous le supposons dans le texte; il convient alors de raidir l'ensemble au moyen de montants verticaux à section large (Pont sur le Danube à Tulln).

*** Voir: M. Ch. Delaunay "Traité de mécanique rationnelle", Paris 1857, p. 432; la théorie de l'ellipsoïde d'inertie y est exposée dans sa plus grande généralité, d'une façon très-simple et claire.

Dans les sections usuelles qui présentent presque toujours au moins un axe de symétrie, le calcul de ces moments ne présente pas grande difficulté, mais dans le cas d'une section tout à fait quelconque on est obligé de déterminer d'abord les axes principaux d'inertie ce qui complique le problème. C'est pour ce cas très-général que nous proposons le procédé de calcul suivant:

Supposons que l'on calcule trois moments J_1 J_2 J_3 rapportés à trois axes faisant avec l'axe inconnu de J_{\min} les angles ω , $(\omega + \pi : 4)$ et $(\omega + \pi : 2)$, où ω quoique inconnu peut toujours être maintenu* compris autre $-\pi : 2$ et $+\pi : 2$ si l'on trace l'axe de J_1 dans le sens de la longueur de la section.

On aura alors pour les angles ω et $\left(\omega + \frac{\pi}{2}\right)$ d'après (22)

(23)
$$J_i = \cos^2 \omega \cdot J_{\min} + \sin^2 \omega \cdot J_{\max}$$

$$(24) \quad . \quad . \quad . \quad . \quad . \quad . \quad J_{\tt a} = \sin^2 \omega \, . \, J_{\tt min} + \cos^2 \omega \, . \, J_{\tt max}$$

(25)
$$J_1 + J_3 = J_{\min} + J_{\max}$$

La même équation (22) pour l'angle $\left(\omega + \frac{\pi}{4}\right)$, avec les transformations bien connues:

(26) . .
$$\cos^2\left(\omega + \frac{\pi}{4}\right) = \frac{1}{2} \left(1 - \sin 2\omega\right) \qquad \sin^2\left(\omega + \frac{\pi}{4}\right) = \frac{1}{2} \left(1 + \sin 2\omega\right)$$

conduit à la formule relative à J_2 :

(27)
$$J_2 = \frac{J_{\min} + J_{\max}}{2} - \frac{\sin 2\omega}{2} (J_{\max} - J_{\min})$$

Le calcul des trois inconnues ω , J_{\min} et J_{\max} au moyen de cette équation et des précédentes s'effectue facilement en n'y introduisant partout que l'angle 2ω ; on a:

(28)
$$\ldots$$
 $\cos^2 \omega = \frac{1 + \cos 2\omega}{2}$ $\sin^2 \omega = \frac{1 - \cos 2\omega}{2}$

en substituant dans (23) 24) on trouve après réduction avec l'équation (27) ci-dessus:

(29)
$$\sin 2 \omega (J_{\text{max}} - J_{\text{min}}) = 2 J_{\text{s}} - J_{\text{i}} - J_{\text{s}}$$

(30)
$$\cos 2 \omega (J_{\text{max}} - J_{\text{min}}) = J_{\text{3}} - J_{\text{1}}$$

Ces équations donnent avec (25) directement les trois inconnues **:

(31)
$$tg 2 \omega = 2 \frac{J_s - \frac{1}{2} (J_1 + J_s)}{J_s - J_1}$$

(32) . .
$$J_{\min} = \frac{1}{2} (J_1 + J_3) - \frac{J_3 - \frac{1}{2} (J_1 + J_3)}{\sin 2\omega} = \frac{1}{2} (J_1 + J_3) - \frac{J_3 - J_1}{2\cos 2\omega}$$

(33)
$$J_{\text{max}} = \frac{1}{2} (J_1 + J_3) + \frac{J_3 - \frac{1}{2} (J_1 + J_3)}{\sin 2 \omega} = \frac{1}{2} (J_1 + J_3) + \frac{J_3 - J_1}{2 \cos 2 \omega}$$

Ces formules très-générales, appliquées au cas spécial où il existe un axe de symétrie et où par suite on peut prendre $J_1 = J_3$ se réduisent aux formules très-simples:

(34)
$$J_1 = J_2 = \frac{1}{2} (J_{\min} + J_{\max}) = J$$

(35)
$$\omega = \frac{\pi}{4}$$
 $J_{\text{max}} = J_{\text{s}}$ $J_{\text{min}} = 2J - J_{\text{s}}$

^{*} On disposera naturellement le quadrant formé par les trois axes de J_1 J_2 et J_3 de telle manière sur la section, que les moments puissent se calculer simplement. Pour des cornières à cotés inégaux par exemple, ceux-ci l'indiquent d'avance.

^{**} Comme par hypothèse $J_3 > J_1$ l'angle ω ne sera < o que si $J_2 < \frac{1}{2} (J_1 + J_3)$. En pareil cas les fractions des formules (32) (33) de la première forme ont leurs deux termes negatifs. Nous renvoyons du reste au N° XXXVII quant aux procédés servant à calculer généralement J_1 J_3 J_4 et en particulier $(J_3 + J_1)$ et $(J_3 - J_1)$ pour les cornières à côtés inégaux.

Les dernières formules sont en particulier très-commodes pour les calculs concernant les cornières à côtés égaux, et ont été utilisées pour dresser le Tab. X:3 du Tome II*. Ce tableau permet de comparer trois espèces de moments d'inertie pour les cornières à côtés égaux seulement, parce que, comme nous allons le faire voir ci-après à l'aide des formules (31) (32) (33), pour les cornières $80 \times 120:10$ et $100 \times 100:10$, les cornières à côtés inégaux sont toujours moins avantageuses quant à l'aboutement, que les cornières analogues de même section à côtés égaux.

Pour la cornière $80 \times 120 : 10$ on trouve d'abord dans le sens des côtés **:

Avec ces expressions et les désignations ci-après

 $u' + v' = c' = 8^{cm}$ Epaisseur = $\delta = 1^{cm}$ $(39) \quad . \quad . \quad u + v = c = 12^{cm}$ on trouve pour le moment d'inertie J, rapporté ici à un axe également incliné sur les deux côtés, la formule générale **:

(40) . . .
$$J_3 = \frac{1}{24} \left[c^4 + c'^4 - (c - \delta)^4 - (c' - \delta)^4 \right] - \frac{1}{2} \Omega (v - v')^2$$

d'où $J_2 = 286.5833^{\text{cm}^2}$ et les formules (31) (32) (33) donnent alors immédiatement les valeurs

(41)
$$\omega = +23^{\circ} 46' 12.14''$$
, $J_{\min} = 57.4826$, $J_{\max} = 321.1578$

Pour déterminer maintenant les modules d'inertie (J:h) qui s'y rapportent il faut d'abord évaluer les distances h des fibres extrèmes à l'axe neutre dans les deux cas; on a sur la figure***:

(42) pour
$$J_{\min}$$
 $(h)_{\min} = u' \cos \omega - (v - \delta) \sin \omega = 4.31651$

(43) pour
$$J_{\text{max}}$$
 $(h)_{\text{max}} = u \cos \omega + v' \sin \omega = 8.14775$

Les modules d'inertie cherchés pour le minimum et le maximum seront d'après cela:

(44)
$$\left(\frac{J}{h}\right) = 13.317$$
 $\left(\frac{J}{h}\right) = 39.417$

A ces valeurs et à celles que nous avons trouvées (41) nous devons maintenant comparer celles que l'on obtient pour les cornières 100 × 100 : 10 à cotés égaux†:

(45)
$$\omega = 45^{\circ} 0' 0''$$
 $J_{\min} = 73.42533$ $J_{\max} = 286.5833$

(45)
$$\omega = 45^{\circ} 0' 0''$$
 $J_{\min} = 73.42533$ $J_{\max} = 286.5833$
(46) $\left(\frac{J}{h}\right)_{\min} = 18.092$ $\left(\frac{J}{h}\right)_{\max} = 40.520$

st Les valeurs de J par rapport à un axe parallèle à un côté sont données très-exactement au Tab. X:1et on obtient J_2 par la formule très-simple:

(36) . . .
$$J_1 = J_{\text{max}} = \frac{1}{12} \left[c^4 - (c - \delta)^4 \right] \dots$$
 où c et δ désignent le côté et l'épaisseur de la cornière.

La formule (35) du texte donne alors J_{min} . La formule (36) ne constitue qu'un cas spécial de la formule plus générale (40) donnée plus leis

formule plus générale (40) donnée plus loin.

Ette formule généralement applicable à toutes les cornières à côtés inégaux s'obtient en utilisant la formule $J=c^4:24$ qui donne le moment d'inertie d'un triangle isocèle par rapport à sa base lorsque celle-ci fait avec les côtés l'angle $\pi:4$. Voir du reste à ce sujet les développements ultérieurs donnés au

Les valeurs de J_{max} et J_{min} se calculant par les formules (36) (35) et l'on a en outre: (48) $(h)_{\text{max}} = c : \sqrt{2} = 7.0711 \dots$ $(h)_{\text{min}} = v : \sqrt{2} = 4.0556 \dots$

Les calculs comparatifs appliqués à d'autres cornières à côtés inégaux et à côtés égaux de même section conduisent à des résultats analogues; il est donc bien établi que les cornières à côtés égaux doivent être préférées lorsqu'elles constituent des pièces simples comprimées. Il conviendra donc de n'employer les cornières à côtés inégaux que comme parties composantes de profils combinés, et c'est dans cet ordre d'idées que l'on a dressé les Tab. X: 1, 2, 3 du Tome II pour les bandes et croisillons.

Nous ferons enfin remarquer aux constructeurs que toutes les valeurs $(J:h)_{\min}$ de la Tab. X:3 représentent à très-peu près* les $\tilde{7}:10$ des valeurs (J:h) analogues du module d'inertie que l'on obtient par le calcul usuel rapporté à un axe parallèle à un côté, et que ce coefficient approximatif suffit pour dispenser de nouveaux calculs, eu égard à l'incertitude très-grande propre à toutes les questions d'aboutement.

XXXIII. Méthodes usitées antérieurement pour déterminer les dimensions des sections d'après les calculs de résistance. — Efforts répétés ou alternés.

1. Echelles pratiques du travail admissible.

Abstraction faite de la qualité et de la constitution des matériaux employés, et des effets de la répartition inégale non prévue du travail élémentaire, dont nous avons déjà parlé, il reste à examiner comment il convient de déterminer les sections à donner aux pièces d'une poutre à triangles d'après les efforts moyens calculés qui leur incombent.

Comme nous l'avons déjà dit, la pratique des constructeurs à fait admettre déjà depuis longtemps que pour les petits ponts, pour les poutres transversales et les longerons et plus généralement pour toutes poutres et parties de constructions où le poids mort est relativement faible comparativement à la charge mobile, on doit user de la plus grand prudence, que pour les maîtresses-poutres des grands ponts au contraire, on pourra accepter des limites plus élevées pour le travail élémentaire maximum des matériaux. Les ingénieurs les plus expérimentés ont dressé dans cet ordre d'idées des formules ou échelles de limites pour le travail maximum à admettre, en faisant croître ce dernier suivant la portée, suivant le rapport de la charge mobile à la charge permanente ** etc. Ces formules et échelles de travail admissible n'avaient. jusqu'en 1865 environ, que le caractère de règles purement empiriques et étaient considérées comme une sorte de perfectionnement pratique des limites fixes acceptées et souvent même prescrites par l'Administration.

Les expériences très-étendues faites de 1859 à 1870 par Wöhler***, puis continuées et confirmées par Spangenberg, au sujet de l'influence de la répétition des efforts sur les matériaux, ont fait entrer le calcul des dimensions des sections dans une voie entièrement nouvelle †.

Les essais prolongés (Dauerversuche) avaient trait seulement à l'altération que la répétition des efforts fait subir à la résistance à la rupture; ils ont conduit à formuler à cet égard des lois que l'on se hâta de mettre sous une forme mathématique. En partant des

(49)
$$J_{\min} = \frac{7}{12} \left[c^4 - (c - \delta)^4 \right] - u \cdot \left[c^3 - (c - \delta)^3 \right]$$
 on bien encore

(50) . . .
$$J_{\min} = \frac{7}{12} \left[c^4 - (c - \delta)^4 \right] - \frac{1}{2} \left[c^5 - (c - \delta)^8 \right]^3 : \left[c^2 - (c - \delta)^8 \right]$$

Si l'on désigne par
$$C_4$$
, C_5 , C_6 les fonctions de c et δ qui y figurent entre [] servant aussi à calculer:
(51) $\Omega = C_5$ $u = \frac{1}{2} \frac{C_5}{\Omega}$ $J = \frac{1}{3} C_4 - u^2 \Omega$

ou pourra inversement exprimer C_4 , C_8 , C_9 en fonction de J, Ω , u et la substitution donne alors

(52)
$$J_{\max} = \frac{1}{4} \left(J + u^2 \Omega \right) \qquad J_{\min} = \frac{1}{4} \left(7 J - u^2 \Omega \right) \qquad \left(\frac{J}{h} \right)_{\min} \left(\frac{J}{u} \right) = \frac{1}{\sqrt{32}} \frac{u}{v} \left(7 - \frac{u^2 \Omega}{J} \right)$$
Avec les valeurs J , Ω , u tirées d'une table $(X:1)$ dressée pour les cornières usuelles de la manière

ordinaire, on constate que ce rapport reste toujours voisin de 7:10.

^{*} La formule pour le calcul immédiat de J_{\min} , facile à trouver, s'écrit

^{**} Voir le mémoire très-étendu du prof. Dr. E. Winkler, Cahiers III et IV ex 1877 "Zeitschrift des österr. Ing.- und Architekten-Vereines".

^{***} A. Wöhler: Sur la résistance du fer et de l'acier. Erbkam, "Zeitschrift für Bauwesen", 1870, p. 74. Voir aussi les mémoires de Spangenberg dans le même journal: 1874 p. 474 et 1875 p. 77.

[†] Voir: Annales des Ponts et Chaussées Avril 1885. page 693 le ch. IV. du mémoire de M. Considère sur le fer et l'acier.

lois ou fonctions ainsi établies pour les limites de résistance à la rupture seulement, on ne craignit pas d'établir des théories entières se rapportant au travail élémentaire usuel des matériaux, quoique celui-ci demeure bien au-dessous de la limite d'élasticité et reste indépendant des lois plus ou moins compliquées déduites de la rupture, d'après lesquelles on a voulu déterminer les dimensions à attribuer aux sections.

De même que vers 1847—1857 après la publication des résultats obtenus par Hodgkinson sur la flexion de la fonte, chaque représentant des théories de résistance s'efforçait d'établir son système de sections-types non symétriques pour poutres en fonte les plus avantageuses d'après les limites de rupture de Hodgkinson, de même vers 1870 à 1880 chaque calculateur croyait devoir démontrer numériquement et graphiquement au monde des ingénieurs la supériorité et l'efficacité de son système spécial d'utiliser les limites de rupture trouvées par Wöhler, pour en déduire les dimensions des surfaces de section, les plus convenables. Les erreurs commises autrefois et récemment, proviennent au fond de la même cause. Toutes les conceptions qui dérivent de nos théories de résistance des matériaux concernent des efforts relativement faibles qui n'altérent point l'élasticité de la matière *. Nous nous reportons à la limite de rupture pour caractériser en quelque sorte le degré de sécurité qu'offre au point de vue de la rupture la limite admise pour le travail en construction, mais cette comparaison est dans bien des cas peu logique et d'une valeur douteuse, par ce que la matière possède dans les deux cas un groupement moléculaire qui est tout autre, et qu'il ne saurait être admissible de déduire des phénomènes observés près de la rupture c. a. d. pour des efforts tout à fait exclus des constructions, des formules et théories entières applicables à la recherche des profils de section à admettre, c'est-à-dire à nos théories de la résistance des matériaux qui ne concernent que les efforts très-faibles (700 à 900% par cm²) respectant l'élasticité de la matière.

On est vite revenu vers le milieu de ce siècle, aux poutres en fonte à profils de section symétriques** et l'on est, après plus de 15 ans de discussions stériles sur les nouvelles théories, en voie de revenir simplement aux lois connues concernant l'élasticité des matériaux***, que l'on peut mettre fort bien d'accord avec les règles pratiques mentionnées plus haut, sans sortir des limites assez restreintes imposées aux constructeurs.

Les formules et théories, d'après lesquelles la limite de travail élémentaire à admettre dans tous les cas possibles, dépendrait uniquement de l'intervalle dans lequel oscillent les efforts agissant sur une pièce considérée, n'ont jamais été acceptées au Ministère I. R. du commerce à Vienne, où on les trouvait en désaccord avec les principes admis dans les calculs de résistance. Au moment de l'instruction qui a précédé la publication de l'ordonnance autrichienne les résultats d'expériences obtenus récemment par le prof. Bauschinger de Munich sur les limites d'élasticité des matériaux † étaient déjà connues dans leur partie la plus importante; il n'y avait donc plus lieu de discuter sur des méthodes de calcul dont le peu de valeur etait manifeste.

Toutefois comme les formules concernant ces méthodes et connues sous le nom de Wöhler, Gerber, Launhardt, Weyrauch etc. ont été très-répandues et fréquemment appliquées en Allemagne, et sont même en faveur en France auprès de quelques ingénieurs nous croyons devoir les résumer ici sous la forme la plus usitée dans ces derniers temps ††, en laissant d'ailleurs à leurs auteurs la responsabilité des raisonnements qui vont suivre.

^{*} Élasticité, comprise comme l'ont admise les praticiens de toute époque, et non pas comme la définissent M. Bauschinger et d'autres expérimentateurs savants.

^{**} Voir p. 62 à 74 de l'ouvrage déjà cité de Love puis p. 79—111, de l'ouvrage déjà cité de Pirel, pour les études concernant les profils non symétriques. Voir ensuite p. 23 de l'ouvrage déjà cité de L. Bresse (éd. 1859), pour le revirement constaté alors en faveur des profils symétriques et reposant sur ce que les coefficients d'élasticité sont à très-peu près égaux pour la compression et l'extension.

^{***} Voir entre autres un article de M. M. Laissle et Schübler du 4 Avril 1885 (Centralblatt für Bauverwaltung N° 14) où ces praticiens bien connus font opposition formelle contre la propagande de Winkler.

[†] Voir: "Mittheilungen aus dem techn.-mechan. Laboratorium der k. techn. Hochschule in München v. J. Bauschinger, Th. Ackermann, München, 1886. 13 Heft. Voir aussi les mémoires insérés en Déc. 1886 et en Déc. 1887 dans les Ann. des Ponts et Chaussées.

^{††} Il serait inexact d'affirmer que les théories et les formules en question se soient vulgarisées entièrement en Allemagne; l'association des réunions allemandes d'architectes et d'ingénieurs s'est occupé des constructions métalliques en 1886. Le résultats des délibérations fut une sorte de cahier des charges-type; Normalbedingungen für die Lieferung von Eisenconstructionen für Brücken und Hochbau, aufgestellt vom Verbande deutscher Architekten- und Ingenieur-Vereine etc. 4 le cahier des charges précise d'une manière detaillée les normes à admettre pour les fournitures, mais non les limites de surcharge et de travail élémentaire.

2. Formules censées fondées sur les expériences de Wöhler* pour la limite du travail élémentaire.

Appelons (comme les auteurs des publications antérieures):

- 7... ("Tragfestigkeit") résistance absolue, la résistance de la matière à la rupture lorsque l'effort n'agit qu'une seule fois (ce qu'on appelle vulgairement la limite de rupture);
- limite de rupture);

 (53)

 \[
 \begin{align*}
 \text{\$\mathbb{U}\$} \cdots \text{\$\cdots \text{prungsfestigkeit}^{\alpha}\$} \text{\$\text{résistance primitive, la résistance à la rupture lorsque l'effort varie un nombre indéfini de fois de 0 à \$\mathbb{U}\$ (qui concorde à peu près avec ce qu'on appelle vulgairement la limite d'élasticité);

 \[
 \begin{align*}
 \text{\$\mathbb{U}\$} \cdots \cdots \text{concorde à peu près avec ce qu'on appelle vulgairement la limite d'élasticité);}

 \end{align*}

 \]

 \[
 \begin{align*}
 \text{\$\mathbb{U}\$} \cdots \text{concorde à peu près avec ce qu'on appelle vulgairement la limite d'élasticité);}

 \end{align*}

 \]

 \[
 \begin{align*}
 \text{\$\mathbb{U}\$} \cdots \text{concorde à peu près avec ce qu'on appelle vulgairement la limite d'élasticité);}

 \end{align*}

 \]

 \[
 \begin{align*}
 \text{\$\mathbb{U}\$} \cdots \text{concorde à peu près avec ce qu'on appelle vulgairement la limite d'élasticité);}

 \end{align*}

 \]

 \[
 \begin{align*}
 \text{\$\mathbb{U}\$} \cdots \text{\$\mathbb{U}\$} \text{\$\mat
- \mathscr{A} . . . (Arbeitsfestigkeit) résistance au travail, la résistance analogue à \mathscr{U} lorsque les efforts répétés et de même sens oscillent entre A et une certaine limite
- lorsque les enorts rependent de l'oscillation des
- ${\mathscr G}$. . . (Spielraum der Beanspruchung) amplitude de l'oscillation des èfforts, la différence algébrique entre le plus grand et le plus petit des efforts c'est-à-dire $\mathscr{G} = \mathscr{A} - \mathscr{C}$ dans le cas d'efforts de même sens et $\mathscr{G} = \mathscr{A}' + \mathscr{A}''$. dans celui d'efforts alternés.

Avec ces dénominations *** et désignations, on aura d'abord pour des barres soumises seulement à des efforts de même sens (extension ou compression).

$$\mathscr{A} = \mathscr{C} + \mathscr{D}$$
 $\mathscr{D} = \mathscr{A} - \mathscr{C}$ et il en résultera en particulier:

$$\mathscr{A} = \mathscr{C} + \mathscr{D} \qquad \mathscr{D} = \mathscr{A} - \mathscr{C}$$
et il en résultera en particulier:
$$\{ \dots \text{ pour } \mathscr{C} = o \qquad \mathscr{A} = \mathscr{U} = \mathscr{D}$$

$$\dots \text{ pour } \mathscr{D} = o \qquad \mathscr{A} = \mathscr{C} = \mathscr{T}^{\dagger}$$

La résistance au travail et évidemment une fonction de la limite inférieure C, répondant aux conditions ci-dessus pour laquelle on admet, sans justification d'ailleurs, la valeur connue sous le nom de Launhardt, comme suit:

(57) . . .
$$\mathscr{A} = \underbrace{\mathscr{J} - \mathscr{U}}_{\mathscr{J} - \mathscr{A}} (\mathscr{A} - \mathscr{C}) ... \text{ou} ... \mathscr{A} = \underbrace{\mathscr{U}}_{2} + \sqrt{\left(\underbrace{\mathscr{U}}_{2}\right)^{2} + \mathscr{C} (\mathscr{J} - \mathscr{U})}$$

laquelle représente dit-on aussi bien que possible les résultats trouvés par Wöhler ††.

Cette relation dans sa première forme convenablement réduite, n'est autre chose la formule souvent citée:

(58)
$$\mathscr{A} = \mathscr{U}\left(1 + \frac{\mathscr{I} - \mathscr{U}}{\mathscr{U}} \cdot \frac{\mathscr{E}}{\mathscr{A}}\right) = \mathscr{U}\left(1 + \frac{\mathscr{I} - \mathscr{U}}{\mathscr{U}} \cdot \frac{S_{\min}}{S_{\max}}\right)$$

de Wöhler ont du reste été faites spécialement en vue des essieux et bandages et non en vue des ponts.

** Voir: J. Weyrauch, "Festigkeit und Dimensionirungsberechnung", Leipzig, Teubner. 1876. Ouvrage qui défend très-chaudement l'application des nouvelles formules (traduit en français par Svilokossitsch, Paris,

*** Nous avons emprunté la traduction de ces dénominations à la publication déjà citée de M. Svilokossitsch pour ne pas changer des termes déjà introduits en France; nous n'attachons aucune importance à cette nomenclature, puisqu'à notre avis tout ce système de spéculations est destiné à disparaître avec le temps du langage technique.

† Considération inadmissible à priori puisque A est par definition soumis à la condition d'un nombre infini répétitions, qui est exclue pour 3.

 \dagger D'après Gerber on aurait au contraire pour l'effort moyen $\frac{1}{2}$ ($\mathscr{C}+\mathscr{A}$): une formule simple que nous citons (62) plus loin à la page 112.

^{*} Pour les lois très connues dites de Wöhler sur la manière dont diminue la limite de rupture pour des efforts répétés en nombre croissant, nous renvoyons aux publications déjà citées de Wöhler, Spangenberg, Winkler etc. . . ainsi que à la p. 693 à 710 du mémoire, de M. Considère, Ann. de P. et Ch. 1885. Les expériences

C'est aussi la formule d'après laquelle on veut faire varier la limite du travail élémentaire d'après le rapport toujours positif $S_{\min}: S_{\max}$ du plus petit au plus grand effort à supporter; on y substitue pour des raisons mal définies $(\mathscr{J}-\mathscr{U}): \mathscr{U}=1:2*$.

Pour le cas des efforts alternés d'autre part on a:

$$\mathscr{D} = \mathscr{A}' + \mathscr{A}''$$
 $\mathscr{A}' = \mathscr{D} - \mathscr{A}''$

d'où il devra résulter en particulier:

(59) . . . pour
$$\mathscr{A}' = \mathscr{A}'' = \mathscr{A} \cdot \ldots$$
 $\mathscr{D} = 2 \mathscr{A}$

Si l'on considère \mathscr{A}' comme une fonction de \mathscr{A}'' , celle-ci devra satisfaire aux conditions suivantes:

suivantes:
$$\begin{cases}
\text{pour } \mathcal{A}'' = 0 & \dots & \mathcal{A}' = \mathcal{U} = \mathcal{G} \\
\text{pour } \mathcal{A}'' = \mathcal{S} & \dots & \mathcal{A}' = \mathcal{A} = \frac{1}{2} \mathcal{G}
\end{cases}$$
où \mathcal{G} peut varier.

On satisfait à ces conditions a l'aide de la formule suivante qui n'est pas plus justifiée que les précédentes:

(61)
$$\mathscr{A}' = \frac{\mathscr{U} - \mathscr{G}}{2\mathscr{U} - (\mathscr{G} + \mathscr{A}')} (\mathscr{A}' + \mathscr{A}'') \dots \mathscr{A}' = \frac{\mathscr{U}}{2} + \sqrt{(\frac{\mathscr{U}}{2})^2 - \mathscr{A}'' (\mathscr{U} - \mathscr{G})}$$

Cette relation dans sa première forme convenablement réduite n'est autre chose que la formule souvent citée **:

(63)
$$\mathscr{A}' = \mathscr{U}\left(1 - \frac{\mathscr{U} - \mathscr{G}}{\mathscr{U}} \frac{\mathscr{A}''}{\mathscr{A}'}\right) = \mathscr{U}\left(1 - \frac{\mathscr{U} - \mathscr{G}}{\mathscr{U}} \frac{S_{\min}}{S_{\max}}\right)$$

C'est aussi la formule d'après laquelle on veut faire varier le travail élémentaire pour des efforts alternés, en fonction du rapport toujours positif $S_{\min}: S_{\max}$ du plus petit au plus grand effort. On y substitue sans motifs bien définis $(\mathcal{U} - \mathcal{J}): \mathcal{U} = 1:2$.

En introduisant dans les formules (58) (63) les simplifications mentionnées, en y

En introduisant dans les formules (58) (63) les simplifications mentionnées, en y considérant S_{\min} et S_{\max} comme des valeurs algébriques affectées du signe + pour l'extension du signe - pour la compression, on pourra les réduire à une seule formule, qui appliquée au travail élémentaire en partant de 700^{kg} par cm^2 , s'écrit alors:

(64)
$$i = 700^{kg} \left(1 + \frac{1}{2} \frac{S_{\min}}{S_{\max}}\right)$$

XXXIV. Manière dont la question a été traitée dans l'ordonnance autrichienne; limites et coefficients à admettre pour le fer fondu; sécurité résultant des calculs.

1. Comparaison avec les procédés de calcul usités en Allemagne, en tenant compte des expériences de M. Bauschinger.

Si l'on considère la formule (64) citée ci-dessus comme établie par voie purement expérimentale pour la pratique des constructeurs, l'application de cette formule aux ponts de chemins de fer doit conduire à des sections qui offriront toute sécurité — et pour bien des pièces même beaucoup plus que la sécurité nécessaire.

Considérons d'abord les ponts les plus usuels, à poutres reposant librement sur deux appuis. Comme on peut s'en convaincre à l'inspection de la Tab. V du Tome II, le rapport de la charge permanente à la charge mobile dans tous les ponts de portée $l > 40^m$ est à peu près

(62) . .
$$(\mathscr{C} + \frac{1}{2}\mathscr{D})^{3} + \mathscr{K}\mathscr{D} = \mathscr{T}^{3}$$
 $\mathscr{C} + \frac{1}{2}\mathscr{D} = -\mathscr{K} + \sqrt{\mathscr{F}^{3} + \mathscr{K}(\mathscr{K} + 2\mathscr{C})}$

^{*} Cette valeur prise $(\mathcal{J}-\mathcal{U})=1:2$ implique la relation $\mathcal{U}=\frac{2}{3}\,\mathcal{J}$. Si l'on voulait introduire dans ces calculs la rapport $\mathcal{U}=\frac{1}{2}\,\mathcal{J}$ que les partisans de cette théorie désignent comme plus exact, ce scrait le coefficient 1 et non $\frac{1}{2}$ qu'il faudrait mettre dans la formule (64). Les défenseurs de cette formule conviendront donc de son caractère purement empirique s'il ne veulent laisser croire qu'ils n'ont qu'à moitié le courage de donner une expression précise à leur opinion.

^{**} D'après Gerber on aurait au lieu de (58) et (63) pour $\frac{1}{2}(\mathscr{C}+\mathscr{A})$, l'équation unique:

où $\mathscr E$ représente la limite inférieure positive ou négative des efforts et où l'on détermine $\mathscr E$ au moyen de $\mathscr E$ et $\mathscr U$ ou $\mathscr E$, soit par la condition du cas spécial $\mathscr E=o$ pour des efforts de même sens, soit par la condition du cas spécial $\mathscr E=-\frac{1}{2}\mathscr U$ pour des efforts alternés.

représenté par l:100 en moyenne*. Si l'on admet ce rapport approximatif il en résulte que pour tous les éléments de bandes on aura $S_{\min}: S_{\max} = l: (l+100)$ ce qui permet de comparer trèssimplement les limites prescrites par le § 4 lit. a, 1. et 2. de l'ordonnance autrichienne à celles que donnerait la formule (64). On trouve ainsi pour les bandes de ponts de diverses portées:

(66) .
$$\begin{cases} \text{portée} & \dots & l = 0 \\ \text{d'après l'ordonnance} & i = 700^{lw} & \dots & 80^{lw} & \dots & 120^{lw} & \dots & 160^{lw} \\ \text{d'après (64)} & \dots & i = 700^{lw} & \dots & 800^{lw} & \dots & 880^{lw} & \dots & 900^{lw} \\ \text{d'après (64)} & \dots & i = 700^{lw} & \dots & 800^{lw} & \dots & 855^{lw} & \dots & 891^{lw} & \dots & 915^{lw} \\ \end{bmatrix}$$

Les différences entre les résultats calculés des deux manières n'ont comme on le voit, aucune importance.

Il n'en est pas de même pour les croisillons, et la différence est surtout manifeste pour celles des barres qui se trouvent placées vers le milieu de la portée où les efforts tranchants alternent d'une façon complète et donnent $S_{\min}: S_{\max} = -1$, ce qui exigerait d'après la formule (64) que le travail du fer fut limité à 350^{lg} pour tous les cas possibles (pour des ponts de 20^m comme pour ceux de 160^m de portée). L'ordonnance autrichienne fixe des valeurs qui varient avec la portée; les limites choisies croissant avec le rapport de la charge mobile à la charge totale, comme le fait voir indirectement la comparaison (66) elle-même, doivent convenir également bien à ce point de vue pour toutes les parties composantes d'une même poutre.

Ce que nous venons de constater pour les croisillons des ponts à travées indépendantes, pourrait se répéter pour les croisillons analogues des ponts à poutres continues ou pour les éléments de bandes qui, dans ces ponts, correspondent aux points de l'épure des moments de flexion, où les paraboles rabattues vers le haut coupent la courbe des moments positifs. En voulant appliquer strictement la formule (64) à ces parties de bandes qui correspondent comme on sait aux moments les plus faibles en valeur absolue, et n'y admettant qu'un travail du fer inférieur à 350 par cm², on serait conduit non seulement à ne pas diminuer les sections des bandes en cet endroit mais encore à les augmenter par suite de la continuité. On pourrait presqu'en dire autant des bandes situées sur toute la partie médiane des travées, où comme l'on sait, les moments négatifs sont supérieurs aux moments positifs, quoique ces derniers atteignent aussi des valeurs notables.

Cette théorie spéciale conduirait donc à admettre pour les poutres continues un système de sections qui entraînerait non seulement une extrême complication des calculs** mais aussi une importante augmentation du poids du métal; elle aurait pour conséquence l'abandon du système de la continuité sanctionné par une longue expérience à moins qu'on n'en conclue au contraire que la formule (64) et toutes les déductions qu'on en tire, conduisent à des résultats inadmissibles***.

Le principe erroné représenté par la formule (64), d'après lequel la limite de travail admissible devrait, dans tous les cas possibles, dépendre uniquement de l'intervalle dans lequel oscillent les efforts et pourrait être choisi d'autant plus haut que cet intervalle est plus petit, est en contradiction avec la pratique des constructeurs, avec les lois de l'élasticité dans les métaux enfin et plus encore avec les résultats que M. Bauschinger de Munich a publié en 1886 sur ses expériences concernant les limites d'élasticité dans les fers et aciers.

Les poutres de pont à âme pleine, travaillant à 700^{kg} par cm^2 lors du passage des trains et à 70^{kg} à peine par cm^2 tout le reste du temps, conserveront sans aucun doute leur élasticité bien mieux † que les poutres analogues des constructions soumises d'une manière continue au

(65) . . .
$$l = 0.40 \theta + 0.015 \theta^2$$
 . . . ou bien encore . . . $\theta = \frac{10}{3} \left(\sqrt{16 + 6l} - 4 \right)$

Pour l = 14 on a $\theta = 20$ au lieu de 14; c'est le plus grand écart absolu, de la loi empirique trèssimple $\theta = l$ que nous avons citée. L'écart relatif est plus grand encore pour les petites portées et de $l = 1^m$ à $l = 4^m$ A dépasse 27

à l=4^m, θ dépasse 2l.
 ** Pour pouvoir appliquer la formule il faudrait non seulement faire les calculs d'usage qui donnent S_{max}, mais renouveler ensuite toutes ces recherches pour obtenir les efforts S_{min} dont on n'a que faire en général. Il en résulterait un travail presque double pour les calculs de résistance.

général. Il en résulterait un travail presque double pour les calculs de résistance.

*** Les "Normalbedingungen" de 1886 que nous avons déjà mentionnés ne laissent pas supposer que l'on veuille supprimer ces constructions en Allemagne, puisqu'elles contiennent même pour leur exécution certaines normes (§ 9, B. 1).

† Nous faisons abstraction, bien entendu, dans cette comparaison des effets dynamiques qui sont de nature toute différente, et qui donnent lieu aux études détaillées du N° XXVIII: 3.

^{*} En exprimant par θ le rapport en centièmes de façon que $q:p=\theta:100$, on voit sur la Tab. V que de $l=40^m$ à $l=80^m$ la relation $\theta=l$ rend compte de nos moyennes à quelques centièmes près. De l=0 à $l=40^m$ au contraire $\theta>l$ et l'on peut alors représenter très-bien nos moyennes à l'aide d'un arc de parabole dont la convexité est tournée vers le haut; à savoir avec l en mètres:

plus grand travail; tout horloger ou mécanicien peut affirmer que l'élasticité d'un ressort se conservera bien mieux, si on lui permet aussi de se développer et détendre, que si on le maintient en permanence à la plus grande tension. C'est avec ces principes bien simples, et accessibles même aux praticiens qui ne sont point ingénieurs, que la formule (64) se trouve en contradiction flagrante, puisqu'elle tend à prescrire précisément le contraire de ce qui convient. Ces conclusions ont été du reste confirmés d'une manière éminemment scientifique, par les expériences déjà citées de M. Bauschinger sur les limites d'élasticité du fer soudé (Schweisseisen) et du fer fondu (Flusseisen); cet expérimentateur a tiré de ses principaux résultats de véritables lois que nous allons citer ici brièvement*.

M. Bauschinger établit avant tout que la limite d'élasticité, telle qu'elle est comprise généralement comme limite au-dessous de laquelle les déformations disparaissent entièrement après la décharge, n'est réellement pas bien précise, pourvu que l'on possède des instruments de mesure très-sensibles permettant de constater encore les légères déformations permanentes; il définit en conséquence la limite d'élasticité comme limite de proportionalité (ut tensio sic vis) **.

Les déformations permanentes, extrêmement faibles au-dessous de la limite de proportionnalité, augmentent rapidement au-dessus de cette limite avec une vitesse qui croît avec les efforts, jusqu'à ce que ceux-ci atteignent une certaine limite plus élevée que le pr. Bauschinger appelle "Streckgrenze" ou "Quetschgrenze" et que nous appellerons "limite de grande extension" ou "limite de grande compression" en ajoutant qu'au delà les déformations acquièrent subitement une grande importance de façon à produire dans le diagramme qui s'y rapporte la courbure en saillie aigue bien connue.

Ce que M. Bauschinger appelle "dehnen" ou "drücken", signifie soumettre une barre à un effort compris entre la limite d'élasticité et la limite de grande extension ou de grande compression; ce qu'il appelle "strecken" ou "quetschen" signifie porter l'effort jusqu'au

delà de la limite de grande extension ou de grande compression.

M. Bauschinger fait voir qu'en exerçant sur une barre un effort dépassant la limite d'élasticité et même de grande extension, ou en la soumettant à des changements brusques de température on déplace très-sensiblement ces limites; il examine ensuite l'influence que la repétition des efforts en nombre infini, comme dans les expériences de Wöhler (Dauerversuche) peut avoir sur ces mêmes limites et il parvient à formuler un certain nombre de lois *** pour le fer soudé et fondu (Schweisseisen und Flusseisen) que nous citons exactement ci-après †:

- "1. Avec des efforts de tension répétés, dont la limite inférieure est à zéro et dont la "limite supérieure est voisine de la limite d'élasticité primitive, on ne pourra atteindre la rupture même après avoir répété les efforts un nombre de fois allant de 5 "à 16 millions ††.
- "2. La résistance de rupture à l'extension ne se trouve pas amoindrie par suite de ces efforts répétés des millions de fois, elle parait plutôt avoir été "surélevée lorsqu'on essaye de nouveau l'éprouvette par charge morte jusqu'à la rupture.
- "s. Des efforts répétés souvent, des millions de fois, n'altèrent en rien "la structure des fers et aciers.
- "4. Au moyen d'efforts répétés un grand nombre de fois, oscillant entre "zéro et une certaine limite supérieure située dans le voisinage ou un peu au-dessus de la limite d'élasticité primitive, on élève celle-ci au-dessus, et , souvent beaucoup au-dessus de la limite supérieure des efforts, et cela d'autant plus que le nombre

* "Mittheilungen aus dem mechan.-techn. Laboratorium . . . etc. 13. Heft", Th. Ackermann, München,

*** L⁷ordre dans lequel nous citons ces lois répond aux besoins de notre exposé et ne coïncide pas

avec celui de la publication de M. Bauschinger, qui est rédigée à un point de vue différent.

† Pour toutes ces lois citées en traduction exacte du texte allemand il est entendu que tout ce qui

est dit pour les efforts de tension s'applique tout aussi bien aux efforts de compression.

<sup>Ann. de P. et Ch. Déc. 1886 et Déc. 1887.
** Cette définition établit une limite sensiblement différente de celle que nous considérons dans les</sup> constructions, lorsque nous voulons y savoir conservée l'élasticité des matériaux. Il nous serait indifférent que l'extension fut une fonction linéaire ou tout autre de l'effort appliqué, pourvu qu'elle disparût après la décharge. Si donc M. Bauschinger fait voir plus loin qu'en exerçant un effort, qui dépasse la limite d'élasticité ou de grande extension (dehnen und strecken) on peut obtenir une surélévation de la limite de proportionalité ceci n'implique nullement à notre point de vue une amélioration des matériaux.

défaut, surtout dans les matériaux homogènes (Flusseisen, Flussstahl) fait atteindre la rupture pour des efforts s'élevant à un peu plus ou un peu moins de la limite d'élasticité. Le fer soudé (puddlé) au contraire ne parait presque pas affecté par de petits défauts superficiels. Pour cette espèce de matériaux l'énoncé du texte peut donc être admis sans scrupules.

"de ces derniers est plus considérable; cette surélévation ne peut ce pendant pas dépasser une "certaine limite.

- "sont capables de surélever encore la limite d'élasticité au-dessus de leur "propre valeur, n'amènent pas la rupture; mais lorsque la limite d'élasticité, la rupture autre levée que l'on ne peut plus surélever au delà la limite d'élasticité, la rupture aura lieu après un nombre limité des efforts.
- "e. Les limites & des oscillations comptées de zéro à des efforts de tension et de compression égaux, ne doivent pas dépasser la plimite d'élasticité naturelle si l'on veut que la matière puisse supporter un nombre indéfini de ces oscillations.
- M. Bauschinger n'a pas établi cette dernière loi comme les précédentes à l'aide de mesures directes, mais il est arrivé à la formuler après avoir reconnu la par faite exactitude de l'équation dite de Gerber au moyen des résultats trouvés par Wöhler, et après avoir ensuite appliqué cette équation à ses propres mesures effectuées pour des efforts de même sens oscillant à partir de zéro*. Cette loi doit donc, comme dit M. Bauschinger, être préalablement "envisagée avec prudence". Ce qu'il entend du reste à cet égard par "limite d'élasticité naturelle" (natürliche Elasticitätsgrenze) c'est comme il le fait voir numériquement une grandeur coïncidant de fait avec la "résistance aux oscillations" & mentionné plus haut, mais qu'il définit cependant d'une nouvelle manière, ressortant des lois citées ci-après:
- "7. Au moyen d'efforts sensiblement croissants alternant entre l'extension et la compression, la limite d'élasticité de nom contraire ne pourra être amoindrie que si les gefforts viennent à dépasser la limite d'élasticité primitive.
- "s. Un effort de tension ou de compression dépassant la limite d'élasticité abaisse , la limite d'élasticité pour compression ou tension (c'est-à-dire de nom contraire) d'autant , plus que les efforts appliqués dépassaient d'avantage la limite d'élasticité considérée; un excédant , de charge relativement faible dans un sens suffit pour rejeter jusqu'à zéro la limite d'élasticité , de sens contraire. Lorsqu'une limite d'élasticité abaissée de cette façon est relevée au moyen , d'un effort appliqué dans le même sens, et surélevée ensuite au-dessus de sa valeur primitive, , alors la limite d'élasticité de sens contraire est aussitôt rejetée jusqu'à zéro ou très-près de zéro.
- "s. Lorsque la limite d'élasticité pour la tension ou pour la compression a été abaissée par un effort de compression ou de tension qui dépassait la limite d'élasticité présente à l'origine, son peut la relever à fur et à mesure au moyen d'efforts croissants et alternatifs de tension et de compression, en n'atteignant toutefois ainsi qu'une acertaine limite notablement inférieure à la limite d'élasticité primitive."

L'expérience que nous venons d'indiquer, et la limite d'élasticité inférieure qu'elle procure servent de définition à ce qu'on appelle "la limite d'élasticité naturelle". Cette définition

* Tout d'abord l'équation dite de Gerber que nous avons déjà citée (62)

(67)
$$\left(\mathscr{Q} + \frac{1}{2} \mathscr{D}\right)^{2} + \mathscr{H} \mathscr{D} = \mathscr{J}^{2}$$

fut essayée sur trois espèces de matériaux (éprouvés par Wöhler avec quatre expériences) à savoir: un essieu de fer du "Phönix", de l'acier fondu "Krupp" pour essieux et de l'acier à ressorts. L'équation de Gerber établie sur la base des résultats observés par Wöhler pour efforts de même sens, d'après la méthode des moindres carrés, fut ensuite vérifiée comme exacte pour les autres résultats de Wöhler. De l'équation vérifiée on tire:

(68) pour
$$\mathscr{C} = 0$$

$$\frac{1}{4} \mathscr{U}^{3} + \mathscr{U} \mathscr{U} = \mathscr{T}^{3} \qquad \mathscr{U} = \frac{\mathscr{T}^{3} - \frac{1}{4} \mathscr{U}^{3}}{\mathscr{U}}$$
(69) pour $\mathscr{C} = -\frac{\mathscr{D}}{2}$
$$2 \mathscr{U} \mathscr{Y} = \mathscr{T}^{3} \qquad \mathscr{Y} = \frac{\mathscr{T}^{3}}{2 \mathscr{U}} = \frac{\frac{1}{2} \mathscr{U}}{1 - \left(\frac{1}{2} \mathscr{U}\right)^{2}}$$

C'est à l'aide de la dernière formule que M. Bauschinger a déduit de ses propres mesures faites entre 0 et \mathscr{U} , les valeurs correspondantes de \mathscr{S} . La formule tendrait à prouver du reste que \mathscr{S} surpasse toujours très-peu $\frac{1}{2}$ \mathscr{U} comme nous l'avons indiqué (53). On aurait:

| 1. Tôle de fer soudé (puddlé) | ٠. | ٠. | | | $\mathcal{J}=3480$ kg | \mathscr{U} = 2000 k | $\mathscr{G} = 1090 W_1$ | |
|-------------------------------|----|----|---|---|-----------------------|--------------------------|--------------------------|---------|
| 2. Fer plat 80:10 , | | | | | $_{n}=4050$ | $_{n} = 2200$ | $_{n}=1190$ | |
| 3. Fer plat 40:10 , | | | | | $_{n} = 4020$ | $_{n}=2400$ | | par cm² |
| 4. Tôle de fer fondu | | | | | | = 2400 | $_{n}=1300$ | |
| 5. Essieu-Bessemer Thomas . | • | • | • | • | $_{n} = 6120$ | $_{n} = 3000$ | $_{n} = 1600$ | |
| | | | | | | | 81 | t |

de M. Bauschinger se trouve ainsi liée à l'idée de matériaux déjà altérés dans leur structure par des efforts exagérés ce qui constituerait une notion peu acceptable pour les praticiens.

Toutes les lois de M. Bauschinger citées ci-dessus, à l'exception de la loi N° 6, fournissent toutefois la preuve que l'on pourrait dans tous les cas possibles tolérer des efforts allant jusqu'à la limite d'élasticité, et la loi N° 6 se trouve de fait élargie par la loi N° 7 dans le même sens. Le travail élémentaire que l'on admet dans les constructions ne dépasse jamais la limite que nous avons nommée \mathscr{G} , et il est rationnel d'en conclure que dans de pareilles conditions, même les efforts alternés répétés des millions de fois n'altèrent point les matériaux.

Quant aux expériences très-intéressantes concernant des efforts qui dépassent les limites de grande compression et de grande extension des matériaux, elles ont pour objet des efforts exagérés qui sont exclus de nos constructions et servent seulement à nous prouver qu'une barre, même après avoir été fatiguée outre mesure, peut après qu'elle a été déchargée revenir à son état primitif au bout d'un certain temps, et que par conséquent la charge appliquée par intervalles seulement doit être bien moins défavorable que la charge appliquée en permanence; ainsi:

"10. Les efforts dépassant la limite de grande extension font descendre "la limite d'élasticité souvent jusqu'à zéro, de façon que si l'on mesure la limite "d'élasticité des éprouvettes immédiatement après qu'elles ont été déchargées on trouve qu'elle "est nulle ou très-réduite. Toutefois dans la periode de repos qui succède à la "décharge la limite d'élasticité se relève, atteint après plusieurs jours la valeur de "l'effort qui a produit l'extension, et la surpasse même après un délai suffisamment long, sûrement après plusieurs années*."

Nous recommandons enfin à l'attention des constructeurs la loi suivante de M. Bauschinger, concernant les changements de température:

"11. Le refroidissement brusque des matériaux chauffés abaisse la limite d'élasticité et la "limite d'extension, bien plus que ne le ferait un refroidissement lent. Un refroidissement brusque "du fer soudé (Schweisseisen) ou du fer fondu (Flusseisen) et de l'acier Bessemer rejette la limite "d'élasticité à zéro ou à une valeur très-réduite, lorsque ces matériaux étaient chauffés à 500°, "sûrement s'ils l'étaient au rouge cerise, tandis qu'un refroidissement lent, même partant du rouge "cerise se saurait produire un abaissement aussi considérable de la limite d'élasticité."

2. Limites de travail prescrites par le § 4, le § 6, lit. b, et le § 16 de l'ordonnance autrichienne du 15 Sept. 1887.

Comme le montrent les discussions précèdent, en fixant, l'échelle des limites de travail que l'on trouve au § 4, lit. a, de l'ordonnance, pour le fer soudé (puddlé) dans les constructions de ponts, on ne s'est fondé que sur les lois de l'élasticité des matériaux en tenant compte des règles expérimentales concernant les charges mobiles et permanentes.

On était convaincu tout d'abord de la nécessité de substituer à la limite fixe de 800^{kg} par cm^2 précédemment en vigueur (Ordonnance du 30 Août 1870) une limite variable suivant la portée, partant de 700^{kg} pour les portées les plus petites et n'allant pas au-delà de 900^{kg} pour les portées les plus grandes; ces limites constituent en effet des maxima infranchissables, d'après toutes les considérations théoriques et pratiques dont il est raisonnable de tenir compte.

Les limites admises par l'échelle prescrite sont du reste conçues dans un sens assez libéral, pour que les calculateurs et constructeurs qui sont partisans de méthodes spéciales puissent, comme le montre notamment la comparaison (66), tout en respectant l'ordonnance, y appliquer leur règles de construction particulières, s'ils sont d'avis que l'augmentation du poids du métal qui en résulte est véritablement utile.

Les nombres de la comparaison (66) prouvent que l'échelle équivaut à peu près à une fonction linéaire du rapport de la charge mobile à la charge totale. On s'en est tenu dans le texte de l'ordonnance, à la portée seulement comme à la caractéristique la plus claire et la plus simple, et les nombres convenablement arrondis de l'échelle concernent les portées servant aussi d'entrée aux échelles de surcharge du § 3.

^{*} N'oublions pas que c'est de la "limite de proportionnalité" dont il s'agit ici. Les praticiens se garderont donc bien d'en vouloir conclure que le matériaux ainsi traités se sont améliorés; ces matériaux d'après les lois N° s et s ont du reste perdu un grande partie leur élasticité de sens contraire, et ne peuvent être améliorés en ce qui concerne les efforts alternés que jusqu'à la limite d'élasticité naturelle S.

L'échelle des limites du travail ainsi établie, dont on a pour plus de simplicité étendu l'application aux poutres transversales et aux longerons (§ 4, lit. a, 1 et 2), peut être représentée graphiquement par une ligne polygonale*, dont les côtés ont des pentes successives de 2, 1½, 1 et ½, 1 par mètre, et couvrent tous une longueur de portée de 40m; les interpolations trèssimples qui en résultent pour les portées intermédiaires, n'amènent jamais de fractions périodiques dans les calculs. Le contour représentatif de l'échelle forme ainsi en quelque sorte une ligne enveloppe de tous les contours analogues, représentant les règles pratiques adoptées par un grand nombre d'ingénieurs **.

Pour les limites fixées au § 4, lit. a, 3, 4 et 5, concernant les rivures et les qualités diverses des fers à employer nous avons déjà donné aux N° XXXII et XXXI les explications les plus importantes. Ajoutons que la limite de 500 pr. cm² pour la résistance au glissement longitudinal des fibres est une sorte de coefficient expérimental approprié à ce genre de déformation et implique une résistance à la rupture relativement plus faible. Cette limite sert à vérifier l'épaisseur à donner aux tôles verticales dans les poutres à âme pleine de hauteur réduite et dans les cas analogues, mais ne doit pas servir pour verifier l'espacement des rivets dans les mêmes poutres; dans ce dernier cas c'est la limite de 600 pour la résistance des rivets au cisaillement (500 per cas d'efforts alternés d'après le § 4, lit. a, 3), que l'on doit admettre.

Pour les limites invariables prescrites au § 4, lit. b et c, concernant la fonte et le bois on doit observer que ces matériaux n'ont plus à jouer qu'un rôle secondaire dans les ponts à construire en Autriche; la fonte n'est plus admise pour les poutres de ponts de chemins de fer, et les poutres en bois n'y peuvent figurer que pour des portées faibles. Les limites fixes adoptées répondent aux usages établis en Autriche ***.

Pour les indications du § 4, lit. d, et du § 6, lit. b, concernant la résistance à l'aboutement ou l'emploi de matériaux tels que la pierre, la brique, le plomb...etc., pour les consoles, les colonnes etc.... le texte de l'ordonnance a seulement pour objet de provoquer une étude suffisamment sérieuse des projets à présenter, pour que l'autorité compétente puisse les approuver immédiatement. Nous avons donné au N° XXXII: 4 des explications très-complètes sur la manière de traiter les questions d'aboutement. En ce qui concerne les matériaux de moindre importance on aura en général à tenir compte du rapport usuel de sécurité entre le travail admissible et la limite de rupture. Pour les consoles de fer, les colonnes et d'autres parties des constructions métalliques, que l'on ne saurait ranger parmi les maîtresses-poutres, les poutres transversales et les longerons, il convient en général de n'admettre pour le travail du fer que des limites inférieures à 700 par cm² (le plus souvent bien inférieures) par ce que les pièces en question doivent pour des motifs pratiques être constituées bien plus solidement que ne sembleraient l'indiquer les calculs de résistance.

Les limites surélevées du § 4, lit. e, pour le travail élémentaire, évalué en y comprenant l'action du vent, ont été conçues en considérant que les ouragans prévus au § 3, lit. f, peuvent être rangées parmi les évènements très-rares, surtout lorsqu'on suppose que le coup de vent le plus violent coïncide avec le passage du train le plus lourd; il a paru plus raisonnable de tolérer en pareil cas un travail du fer un peu surélevé toujours bien inférieur à la limite d'élasticité, plutôt que de vouloir, sous prétexte de ces efforts accidentels, charger les constructions métalliques de masses de fer exagérées.

Les limites du § 16 pour le travail du fer dans les ponts par-dessus les chemins de fer ou les ponts de routes d'accès, sont conçues par analogie avec les limites établies pour les ponts de chemins de fer (au § 4, lit. a et b); on y trouve toutefois (§ 16, lit. a) une formule ($750^{kg} + 2^{kg}$ par m de portée) applicable jusqu'à la portée de 75^m , qui réduit et simplifie notablement ces limites. Ce changement paraîtra justifié si l'on réfléchit que, pour les ponts-routes en général, le rapport de la charge mobile à la charge totale est notablement plus faible, et que ces ponts n'ont que bien rarement des portées dépassant 75^m ;

^{*} Avec les portées comme abscisses et les limites de travail comme ordonnées. Ce contour polygonal indique pour 53¹/₃ mètres de portée l'ancienne limite de 800th pr. cm².

^{***} En particulier toutes les échelles expérimentales citées dans le mémoire du D' E. Winkler (Cahiers III et IV ex 1877. "Zeitschrift des österr. Ing.- u. Arch.-Vereines") y seraient comprises jusqu'à 120 de portée.

*** En France on a construit des ouvrages très-considérables en fonte pour les viaducs de chemins de fer (Poutres en arc de Tarascon, piles des viaducs de la Bouble, de la Cère, de Busseau d'Ahun....etc) mais l'emploi de ce métal est limité maintenant à peu près exclusivement aux ponts en arc auxquels on désire donner un caractère plus monumental que ne le comporte jusqu'ici l'emploi du fer ou de l'acier (Pont Sully à Paris).

au-delà de ces portées on peut, le cas échéant, tolérer sans scrupule le travail maximum de 900^{tg} par cm² dans les maîtresses-poutres, puisque la surcharge maxima prévue par les calculs ne sera presque jamais appliquée de fait.

3. Limite de travail à admettre pour le fer fondu (acier doux).

Le fer fondu est plus résistant que le fer soudé; sa limite d'élasticité est plus élevée, et dans le voisinage de la rupture, il est susceptible de prendre un plus grand allongement: la limite de travail qui peut lui être imposée doit donc être notablement plus élevée que pour le fer soudé. On admet généralement que la limite d'élasticité du fer soudé se rompant à 3600 v correspond à une charge de 1600^{kg} par cm², celle du fer fondu dont la résistance est voisine de 4500^{tg} est d'environ 2400; on serait donc conduit par la comparaison des limites d'élasticité à adopter pour le dernier de ces métaux des coefficients d'environ 50% supérieurs à ceux qui sont admis pour le fer soudé. Si on considère le rapport des résistances, qui est environ celui de cinq à quatre, on est conduit, pour le fer fondu, à majorer du quart en moyenne les coefficients de travail admis pour le fer soudé. On a ainsi, dans le premier cas, des efforts variant de 1050^{kg} (ponts de moins de 40^m de portée) à 1350^{tg} (ponts de 160^m de portée et au-dessus), et dans le second cas des efforts variant de 875 à 1125 à *. Dans la plupart des ouvrages en fer fondu cités plus haut (Ponts Morand et Lafayette, pont sur la Braye, viaduc de Gagnières, pont d'Arenc, pont de Rochechien) le coefficient de travail est de 1000 ; pour rendre ce coefficient comparable à ceux qui viennent d'être indiqués il faut le majorer d'un septième environ pour tenir compte des trous de rivets que les ingénieurs français ne déduisent pas dans leurs calculs: on arrive ainsi à 1143¹⁶, chiffre qui, pour des ponts dont la portée est généralement supérieure à 40*, et inférieure à 80^m, se trouve compris entre les chiffres correspondants des deux échelles que nous venons d'indiquer. La Commission du Conseil général des Ponts et Chaussées appelée à formuler, au nom du Gouvernement français, un avis au sujet des ponts à construire sur le Danube en Roumanie a proposé les coefficients de 900^{tg} pour les poutres transversales et de 1200 by pour les maîtresses-poutres, déduction faite des trous de rivets, ce qui, pour des portées de 50 et de 165^m rentre également à peu près dans les limites précitées.

A notre avis le fer fondu (Flusseisen) que l'on devra employer de préférence pour les ponts métalliques est celui qui provient des fours dits Martin-Siemens; ce métal devra posséder une résistance à la rupture d'environ 4500^{kg} par cm^2 en donnant un allongement de plus de $22^{\circ}/_{\circ}$ et une limite d'élasticité d'environ 2400^{kg} ; il devra être presqu'insensible aux effets de la trempe.

Dans ces conditions, avec les calculs de résistance plus exacts dont on dispose actuellement, et pourvu que l'homogénéité soit comparable à celle que l'on obtient dans les premières usines françaises, on pourra faire varier le travail admissible de 900^{tg} à 1200^{tg} selon la portée. Pour un métal ayant une résistance comprise entre 4000 et 4500^{tg} donnant un allongement de plus de $24 \ à \ 22^{o}/_{o}$ et une limite d'élasticité d'au moins 2000^{tg} il conviendra de réduire la limite supérieure à un nombre compris entre 1000 et 1200^{tg} , toujours inférieur à la moitié de la limite d'élasticité.

La limite extrême de 1000 à 1200^{to} pour le travail maximum pourra, lorsqu'on tient compte des effets du vent, atteindre 1125 à 1350^{to} dans les contrées où les ouragans sont rares; là où ceux-ci sont fréquents, il sera prudent de s'en tenir aux limites citées, ou de ne les majorer que fort peu.

Pour les rivets en fer fondu très-doux ayant une résistance minima de 3600 à 3800^{to} et un minimum d'allongement de 30 à 28°/₀ on pourra admettre une limite de travail de 700^{to}, portée à 1000^{to} dans le calcul des efforts fait en tenant compte de l'action du vent.

Pour la résistance des tôles et barres au cisaillement longitudinal on pourra admettre les mêmes coefficients. Nous déconseillons l'emploi de tôles de moins de 8^{mm} que ces calculs justifieraient. Remarquons enfin que pour les pays exposés à de grands froids des précautions spéciales sont nécessaires. Ainsi que l'ont exposé les ingénieurs russes au congrès de chemins de fer de Milan en 1887, lorsque la température s'abaisse vers — 25 degrés centigrades, le fer fondu acquiert de plus en plus les propriétés de la fonte. Les bris de rails sont fréquents et on doit ralentir la vitesse des trains. Dans ces pays l'emploi de fer fondu très-doux se recommande.

En résumé pour les ponts à construire en fer fondu ou en acier, la difficulté du travail admissible dans le métal mis en œuvre, a bien moins d'importance que celle qui concerne les conditions de fabrication et de réception des fers et aciers à employer. Les limites que nous

^{*} Les valeurs moyennes que l'on obtiendrait en ne se rapportant ni aux limites d'élasticité ni à celles de rupture mais en cherchant à s'en rapprocher également, seraient 912¹/₂ à 1237¹/₂.

recommandons ci-dessus, concernent les ponts à construire en France et en Autriche. Dans des pays moins tempérés il y aura lieu d'admettre des limites moins élevées. Au bord de la mer et dans des contrées où la température varie peu, on aura peut-être avantage à employer des fers et aciers plus durs; il faut alors écarter les défauts superficiels et recuire les pièces de façon à faire disparaître toute trace de trempe, dans le métal mis en œuvre*.

4. Sécurité relative que procurent les calculs de résistance dans les ponts.

Les calculs de résistance très-étudiés que l'on applique actuellement aux projets de ponts en fer, pour déterminer les dimensions à donner à toutes leurs parties, y introduisent une sécurité très-satisfaisante; cette sécurité est cependant très-différente dans les divers cas qui se présentent, suivant que les trains en circulation représentent plus ou moins en grandeur, forme et étendue, les charges mobiles que l'on a prévues dans les calculs.

La grandeur (intensité par m) de la charge mobile dépend surtout du matériel roulant en service; la forme et l'étendue de cette charge au contraire, dépendent bien moins de la composition et longueur des trains que du système de construction adopté pour les ponts.

Les ponts usuels à une voie et avec travées indépendantes, ont à subir à très-peu près, lors du passage de chaque train lourd, le travail maximum prévu dans toutes leurs parties composantes.

Les ponts en arc à une voie n'ont à subir par suite de la circulation des trains, que le travail maximum prévu dans les parties voisines des culées. La partie médiane de l'arc ne se trouve soumise à la surcharge la plus défavorable, que lorsqu'elle se trouve seule en charge les reins de l'arc étant alors non chargés, ou bien lorsqu'elle est déchargée les reins se trouvant alors simultanément en charge. Ces conditions de surcharge qui exigent que le train soit préalablement séparé en deux parties au moins, produisant le maximum de charge ensemble ou chacune séparément ne se réalisent que rarement.

Les ponts à une voie et à poutres continues n'auront dans la plupart de leur parties composantes, presque jamais à subir le travail maximum prévu; on aurait dans bien des cas même la plus grande difficulté à produire, avec le matériel roulant disponible, toutes les combinaisons de surcharge théoriquement prévues, et il doit paraître évident à tout praticien que ces hypothèses tout au plus possibles, ne seront jamais réalisées dans le service ordinaire de l'exploitation, en tant qu'il s'agit de ponts à grandes portées.

Quant aux ponts à deux voies construits avec deux maîtresses-poutres seulement des divers systèmes, la probabilité que le travail maximum prévu du métal puisse être réalisé dans les conditions normales, diminuera encore, en tant que les croisements de trains de la plus lourde espèce sur ces ponts, peuvent être considérés comme des évènement rares.

Ces explications suffiront pour faire voir que les ponts à double voie, construits avec deux maîtresses-poutres continues, offrent une sécurité beaucoup plus grande que la plupart des ponts construits différemment; ajoutons que, par suite de la continuité, le rapport des charges mobiles et permanentes se trouve très-notablement abaissé, ce qui augmente encore la sécurité.

d) Mesures restrictives pour le matériel roulant (§§ 12 et 16 de l'ordonnance).

XXXV. Restrictions relatives aux ponts construits conformément à l'ordonnance du 15 Sept. 1887.

1. Mesures prohibitives générales.

Si dans les prescriptions des § 2 et 3 de l'ordonnance, qui sont applicables à tous les ponts à construire dorénavant en Autriche, on a largement tenu compte de tout le matériel roulant actuellement en circulation, il importe qu'inversement dans les commandes de véhicules à venir, et dans la formation des trains les plus lourds, les limites de surcharge fixées d'un commun accord soient respectées. C'est là le but des prescriptions restrictives du § 12 de l'ordonnance; nous nous contenterons de les commenter pour les surcharges du § 3 qui offrent seules quelques difficultés**.

nous remarquerons que d'après l'ordonnance du Ministère I. R. du commerce du 1 Février 1888 N° 2840 le matériel roulant est soumis aux restrictions plus sévères qui résultent des conventions de l'association des administrations de chemins de fer allemands en date du 19 et 20 Mai 1882 à Graz, et en date du 28 et 30 Juillet 1886 à Salzbourg.

^{*}Au Forth-bridge on exige actuellement une résistance de 4725 à 5197th avec 20% d'allongement pr. les pièces tendues et de 5353 à 5827th avec 17% d'allongement pr. les pièces comprimées; on exige les recuits . . . ** En ce qui concerne les prescriptions fort simples limitant l'espace libre à ménager sur les ponts nous remarquerons que d'après l'ordonnance du Ministère I. R. du commerce du 1 Février 1888 N° 2840 le

Nous avons fait voir en détail, aux Nos XIV à XXVII, comment et jusqu'à quel point les limites de surcharge établies au § 3 de l'ordonnance au moyen des échelles a et b, peuvent être représentées en quelque sorte par le matériel roulant indiqué pour les lignes d'intérêt général (lit. d) et les lignes d'intérêt local (lit. h), ainsi que par les trains formés en les combinant dans certaines conditions.

Ces trains ne représentent toutefois que des exemples caractéristiques des trains de surcharge les plus lourds qui sont encore admissibles sur les trois classes de lignes (100, 80 et 60%); il serait impossible de prévoir d'une manière absolue toutes les combinaisons de charges et d'écartements d'essieux lourds, qui peuvent se produire dans le service de l'exploitation et qui provoqueront des effets de surcharge rentrant ou non dans les prévisions des échelles a et b de l'ordonnance. Les prescriptions restrictives du § 12 ne peuvent donc pas conduire à émettre des règles prohibitives précises qui géneraient les progrès possibles dans la construction des locomotives, ou dans la formation des trains, et l'on ne peut à cet égard que citer deux règles pratiques fort simples aux quelles les services de l'exploitation ont déclaré pouvoir se rallier en Autriche.

- 1. Dans le service courant de la traction on ne devra pas placer plus de deux locomotives l'une à la suite de l'autre; même dans les manœuvres de gare ou de composition de trains, ainsi que dans les transports de locomotives, on devra éviter absolument d'avoir sur les ponts un rassemblement de plus de trois locomotives.
- 2. Les charges d'essieu seront limitées à 14^t pour les lignes d'intérêt général, à 12^t pour les lignes d'intérêt local jouissant de la réduction de 20% (charge = 80% des échelles) et à 8'5 ou exceptionnellement 9' au plus, pour les lignes d'intérêt local jouissant de la réduction de $40^{\circ}/_{\circ}$ (charge = $60^{\circ}/_{\circ}$ des échelles)*.

2. Classification des véhicules d'après leur pouvoir surchargeant, et barême des trains de surcharge admissibles.

En général c'est à l'aide du calcul seulement (voir les Nos XIX à XXV) que l'on pourra vérifier dans chaque cas particulier si un train donné est admissible ou non. Toutefois si l'on veut éviter d'avoir à effectuer ces calculs pénibles, et se contenter de vérifier l'admissibilité approximativement à l'aide d'une sorte de barême de trains de surcharge, dressé pour les trois classes de lignes (100, 80 et 60%), on pourra y arriver par une méthode relativement simple, qui divise en quelque sorte le problème généralement très-compliqué, entre les degrés d'une même échelle; de cette façon l'incertitude qui subsistera encore après cette division sera comprise entre les limites étroites correspondant à deux degrés consécutifs et pourra le plus souvent être négligée en pratique. Cette méthode consiste à ranger les véhicules lourds du matériel roulant en catégories, suivant leur pouvoir surchargeant et à dresser avec les types des diverses catégories un tableau d'un grand nombre de combinaisons de trains, répondant le plus possible aux trains lourds que l'on peut rencontrer dans le service. On trouve toutes ces indications réunies dans le tableau qui suit (page 121):

Le tableau supérieur comprend 6 catégories L₁ L₂ L₃ . . . L₆ pour les locomotives, 5 catégories T₁ T₂ T₃ T₅ pour les tenders et trois catégories W₁ W₂ W₃ pour les wagons**. La dernière colonne du tableau est plus spécialement destinée à servir d'échelle des charges pour ranger un véhicule donné dans l'une des catégories établies, suivant son poids par mètre courant. Pour les tenders et les wagons (à condition que leurs effets de surcharge ne dépassent pas ceux de la locomotive) cette considération du poids par mètre courant suffit en général. Pour les locomotives au contraire il est nécessaire, notamment lorsqu'il s'agit de portées faibles, d'examiner si les quotients indiqués dans la 5^{me} et 6^{me} colonne ne sont pas dépassés par la machine que l'on considère ***; cela arrivera du reste très-rarement, parce que les limites inscrites dans

supérieure si cela suffit pour la vérification cherchée, ou faire les calculs de détail pour les portées données.

^{*} La charge d'essieu a été limitée à 14f (cette condition n'est pas absolument obligatoire) aux § 15 et § 105 des conventions techniques de l'association des administrations de chemins de fer allemands en date de Constance 26 et 28 Juin 1876, en date de Graz 19 et 20 Mai 1882 et en date de Salzbourg 28 et 30 Juillet 1886. Les échelles a et b du § 3 de l'ordonnance autrichienne, couvrent encore une charge d'essieu de 15 t pour les petites portées, ce qui correspond à 12 t et 9 pour les lignes à 80% et 60%. En France il y a des ingénieurs qui voudraient porter la charge d'essieu jusqu'à 16 et même 17 tonnes.

^{**} Ces catégories de wagons concernent le service ordinaire des marchandises. Les voitures sont généralement plus légères pr. m sur chaque ligne que les wagons. Pour les wagons lourds spéciaux à réservoir, à canons, à plaques de blindage etc., il va sans dire qu'il faudra une verification spéciale, à moins que l'on ne puisse les ranger dans nos catégories, ce qui arrivera le plus souvent pour les wagons-réservoirs.

*** Dans le cas d'un excès constaté il faudra ou ranger la machine dans la catégorie immédiatement

(1) . . . Catégories de véhicules, suivant leur pouvoir surchargeant.

| | Désignation des vehicules | | Ess | ieux | Quotient du poids total (en tonnes) par la | | | | | |
|---------------|--|------------------|------------------------|------------------|---|---|---|--|--|--|
| | Exemples. | Caté- gorie | Nombre maxi- mum | Charge maxima | Somme des écartements adjacents à un essieu intermé- diaire en se | distance entre les essienx extrêmes en m | longueur totale mesurée entre les tampons en m | | | |
| | 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 | L | 4 | 14 | < 23.3 | < 15.6 | < 5·9 | | | |
| | (13) (14) (13) (12) (12) (13) (12) (13) (12) (13) (12) (13) (12) (13) (12) (13) (13) (12) (13) (13) (12) (13) (13) (12) (13) (13) (12) (12) (12) (12) (12) (12) (12) (12 | L_2 | 4 | 14 | < 21.7 | < 14:4 | < 5.5 | | | |
| Locomotives | (4) (4) (14) (14) (14) (14) (14) (14) (1 | L ₃ | 3 | 14 | < 17.5 | < 17.5 | < 5.1 | | | |
| 1000 m | (12) (12) (12) (12) (13) (14) (15) (15) (15) (15) (15) (15) (15) (15 | $\mathbf{L_4}$ | 3 | 12 | < 15.0 | < 15.0 | < 4.7 | | | |
| $\ \cdot \ $ | 9 (10 (10 9 | $\mathbf{L_5}$ | 4 | 12 | < 17.3 | < 11.2 | < 4 [.] 3 | | | |
| \ | 65 65 65 65 CT | \mathbf{L}_{6} | 3 | 8.5 | < 11.6 | < 11.6 | < 3.5 | | | |
| 1 | 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 1 | T ₁ | 3 | 12 | - | / ^{10·0} | < 4·9 | | | |
| _ | 19-×-27-×-14-> | T ₂ | 2 | 14 | | දී, 10 ∙0 | < 4·5 | | | |
| Tenders | -19×14×16×14> | Т3 | 3 | 8.5 | | V | < 4 ·0 | | | |
| Ĥ | -16×-2·6×-13> | T4 | 2 | 12 | _ | environ 8.2 | < 4.0 | | | |
| (| 65 85 F | T ₅ | 2 | 8.5 | | 7.5 | < 3.2 | | | |
| <u> </u> | + <u>************************************</u> | W ₁ | 2 | 12 | _ | _ | < 3.3 | | | |
| Wagons | 10 <u>10</u> 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 1 | W, | 2 | 12 | _ | _ | < 2.8 | | | |
| 7 | # <u>8</u> / <u>8</u> / 1 8/ 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 | W ₃ | 2 | 8.2 | - | - | < 2.3 | | | |

(2) Barême des principaux trains lourds admissibles.

| No | Lignes d'intérêt général (100%) | No | Lignes d'intérêt local (80%) |
|----------------------------|--|----------------------------------|--|
| 1 2 3 4 5 | $\begin{array}{c} 3 \times (L_2 + T_1) & + nombre quelconque \times W_3 \\ 3 \times (L_1 + T_2) & + & \times W_3 \\ 2 \times (L_1 + T_1) & + & \times W_3 \\ 2 \times (L_1 + T_2) & + & \times W_3 \\ 2 \times (L_2 + T_1) & + & \times W_3 \end{array}$ | 21 22 23 24 25 | $ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ |
| 6 7 8 9 10 | $\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | 26 27 28 29 30 | $\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ |
| 11 12 13 14 14 | $\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | 81 32 33 31 35 36 | $\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ |
| 16 | $3 \times (L_4 + T_3)$ + nombre quelconque $\times W_1$ | No | Lignes d'intérêt local (60%) |
| 17 18 19 - 20 | $\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | 37 38 39 40 | $\begin{array}{c} 3 \times (\text{Tend. } L_6) \cdot \cdot \cdot \cdot \cdot + \text{nomb.qc.} \times \mathbb{W}_8 \\ 2 \times (L_4 + T_5) \cdot \cdot \cdot \cdot \cdot + \cdot \times \mathbb{W}_8 \\ 1 \times (\text{Tend. } L_6) + 1 \times (L_6 + T_5) + \cdot \times \mathbb{W}_8 \\ 1 \times (L_4 + T_5) \cdot \cdot \cdot \cdot + \cdot \times \mathbb{W}_8 \end{array}$ |

le tableau conviennent à peu près aux exemples de la 1^{re} colonne qui sont choisis pour des écartements d'essieux relativement très-petits.

Ces exemples de véhicules lourds ont été appropriés aux types les plus lourds que l'on trouve dans les trains de marchandises circulant en Autriche; ils sont aussi d'accord avec les indications du § 3 lit. d et h de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887, et pourront en général convenir assez bien pour englober tous les types analogues que l'on rencontre dans l'Europe centrale; nous remarquerons toutefois qu'entre les catégories L_{ϵ} et L_{ϵ} il subsiste évidemment, une lacune; les machines les plus usuelles pour les lignes d'intérêt local en Autriche se rapprochent généralement des catégories L_{ϵ} et L_{ϵ} , et L_{ϵ} n'est adopté que par une seule grande Compagnie. Les locomotives à grande vitesse ou même à trains de voyageurs, n'ont pas été prises en considération ici, parce que, pour chaque ligne, leur pouvoir surchargeant est toujours moindre que celui des machines à marchandises.

Pour vérifier qu'un train proposé est admissible sur une ligne donnée, on commencera par ranger les locomotives, tenders et wagons dans les catégories qui les concernent, et on comparera ensuite le train proposé aux trains lourds admissibles du barême, parmi les quels on trouvera presque toujours celui qui fournit approximativement la preuve que l'on cherche.

Pour dresser et élargir le barême des trains admissibles il ne sera généralement pas nécessaire d'effectuer les calculs expliqués en détail aux N^{os} XIV à XXVII à propos des échelles de surcharge de l'ordonnance autrichienne, puisqu'il ne s'agit ici que d'une vérification approximative. On se contentera en pareil cas de vérifier les moments de flexion produits. Pour les ponts à grande portée on supposera à cet effet qu'un seul et même essieu reste placé au milieu de la portée, et on assimilera la charge des wagons placés de part et d'autre du groupe des locomotives et tenders occupant le milieu du pont, à une charge uniformément répartie p_w par mètre de voie pour laquelle on trouve facilement la formule:

(3)
$$p_{w} = \frac{4 M_{0} + 2 \sum a_{n} P_{n} - i \sum P_{n}}{(l'_{w})^{2} + (l''_{w})^{3}}$$

où nous désignons par:

l la portée de l'un des ponts considérés;

 $M_{\mathbf{a}}$ le moment au milieu d'après l'échelle \mathbf{a} (Tab. V, Tome II) de l'ordonnance; l'_{w} les longueurs de trains de wagons sur les parties de portée disponibles de part et d'autre du groupe des locomotives et tenders;

 $\sum a_n P_n \dots \sum P_n$. les sommes déjà définies antérieurement et s'appliquant ici à la longueur $(l - l'_w - l''_w)$ du groupe de locomotives et tenders.

Les sommes Σ restent invariables pour des portées l croissantes, dépassant le groupe central de locomotives et tenders; les Moments M_{\bullet} sont connus et calculés à l'avance*; le calcul de p_m sera donc fort simple. On trouve ainsi des valeurs qui sont généralement décroissantes lorsque l croît. Les trains de surcharge figurant comme admissibles au barême, y ont été inscrits en tenant compte des erreurs inévitables à tolérer comme nous l'avons expliqué en traitant la question des surcharges. En considérant l'ensemble de tous ces trains on pourra se convaincre que les prescriptions de surcharge de l'ordonnance autrichienne, tiennent compte du matériel roulant en service de la manière la plus complète; nous pouvons même ajouter que les $80^{\circ}/_{\circ}$ des échelles a et à dépassent en général les charges équivalentes aux trains circulant sur la très-grande majorité des lignes à pente faible. Les charges ainsi calculées doivent d'ailleurs être considérées comme un minimum, pour toutes les lignes de chemins de fer ayant à subir une circulation de transit importante.

XXXVI. Restrictions concernant les ponts qui ne sont pas construits d'après les prescriptions de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887.

1. Généralités.

La plupart des ponts construits antérieurement en Autriche satisfont aux exigences de l'ordonnance autrichienne de 1870, tandis qu'en France c'est la circulaire ministérielle du 9 Juillet 1877 actuellement encore en vigueur **, qui a servi de base aux calculs de résistance d'un grand

^{*} Valeurs Tab. V du Tome II, dont on prendra 80% ou 60% pour les lignes d'intérêt local, suivant le cas.

** Dans l'édition allemande de cet ouvrage, les explications du présent numéro concernent les ponts autrichiens et l'ordonnance autrichienne de 1870, qui n'ont pas d'intérêt pour le lecteur français. Nous avons pour cette raison pris ici la circulaire française de 1877 comme point de comparaison, avec les nouvelles prescriptions autrichiennes de 1887, qui ont un intérêt général au point de vue du progrès dans l'art des constructions métalliques.

nombre de ponts. Cette circulaire constitue vis-à-vis des circulaires ou ordonnances antérieures un progrès très-réel; il sera sans doute intéressant pour le lecteur français de constater que les ponts construits d'après ses prescriptions sont dans des conditions relativement fort bonnes au point de vue de l'application des principes que nous venons d'exposer, et de voir en même temps où et jusqu'à quel point elles sont en défaut. Nous considérons donc successivement les ponts satisfaisant exactement à la circulaire française de 1877, puis ceux qui ont été construits antérieurement en France où dans d'autres pays.

2. Ponts construits d'après la circulaire française de 1877.

Ce qui caractérise la circulaire française de 1877, lorsqu'on la compare à l'ordonnance autrichienne de 1887, c'est que les charges prescrites sont en général trop faibles, et en particulier beaucoup trop faibles pour les croisillons pour lesquels on avait négligé d'émettre des prescriptions spéciales. Les crreurs qui pourraient en résulter pratiquement sont toutefois corrigées en grande partie par la limite relativement faible de 600½ pr. cm² admise d'une manière invariable pour le travail du fer dans toutes les pièces et pour toutes les portées*. Il en résulte que la comparaison que nous faisons dans les deux tableaux (4) (5) qui suivent à la page 124 (voir aussi Tab. I et II du Tome II) n'est pas aussi défavorable à la circulaire qu'on pourrait le croire tout d'abord:

Pour mieux faire comprendre la portée de cette comparaison nous rappellons que la circulaire de 1877 ne prescrit pour le travail du fer que la seule limite fixe de 600^{kg} pr. cm², tandis que l'ordonnance de 1887 prescrit une échelle de limites variant de 700 à 900^{kg} pr. cm² suivant la portée.

Les deux tableaux contiennent chacun cette échelle (i) mais ne mentionnement pas la limite fixe de 600^{kg} qui est bien connue. Le travail comparé $i = (p^i : p) \times i$ indiqué dans les deux tableaux pour chacune des trois classes de surcharge (100, 80 et $60^{\circ}/_{\circ}$) est un nombre fictif dont le rapport à 600^{kg} indique exactement le rapport cherché entre la rigueur des prescriptions françaises et celle des prescriptions autrichiennes ainsi qu'il est facile de s'en rendre compte:

Supposons d'abord que l'on considère un système de trois ponts de même ouverture qui seraient construits exactement en conformité des prescriptions autrichiennes pour les trois classes de surcharge (100, 80 et 60%) et admettons pour simplifier que les charges permanentes sont proportionnelles aux charges mobiles à supporter **, ou, ce qui revient au même, proportionnelles aux charges totales

(6) (p+q), 0.8 (p+q) et 0.6 (p+q), p et q représentant la charge mobile et la charge permanente par m de voie, pour les lignes d'intérêt général.

Si l'on compare maintenant les trois ponts considérés avec un autre qui serait construit pour le même travail limite (i) du fer que les précédents, et pour la charge mobile (p') de la circulaire française ainsi que pour la charge permanente (q') qui en dérive, on trouvera que le rapport entre la rigueur des conditions admises pour le dernier pont et la rigueur de celles qui sont admisses pour les trois premiers, sera exprimé par:

(7) . .
$$\frac{p'+q'}{p+q} = \frac{p'}{p}$$
 c'est-à-dire aussi $\frac{p'}{0.8 \cdot p}$ et $\frac{p'}{0.6 \cdot p}$

Si maintenant pour le dernier pont le travail du fer était limité à 600^{kg} et non à (i) kg par cm^2 , ce pont répondant alors entièrement aux prescriptions de la circulaire française de 1877, on aurait évidemment pour le rapport cherché des rigueurs relatives en France et en Autriche:

(8)
$$\frac{p'}{p} \times \frac{i}{600}$$
 c'est-à-dire aussi $\frac{p'}{0.8 \cdot p} \times \frac{i}{600}$ et $\frac{p'}{0.6 \cdot p} \times \frac{i}{800}$

Si donc pour simplifier nous désignons par (p) la charge pr. m de l'une quelconque des trois classes de l'ordonnance autrichienne, il est prouvé par ce qui précède que le travail $c \circ m p \circ r \in i' = (p' : p) \times i$ divisé par 600, donne bien le rapport mentionné tout d'abord.

Ceci posé on reconnaît immédiatement sur le tableau (4) que quant aux bandes la circulaire française ne se trouve en défaut par rapport l'ordonnance autri-

** Ceci n'est pas tout à fait rigoureux, car dans les ponts des lignes d'intérêt local par exemple, la charge permanente est un peu plus lourde que ne l'indiquerait la proportion.

^{*} Il y a toutefois une réserve à faire en ce qui concerne cette limite de 600½; elle a été fixée en tenant compte de l'usage admis en France de calculer le travail du fer en supposant les efforts répartis sur les sections entières sans déduction des trous de rivets. La limite à comparer serait donc un peu plus élevée.

(4) Travail comparé du fer dans les bandes

des ponts construits conformément à l'ordonnance du 15. Septembre 1887 (Autriche) et surchargés conformément à la circulaire ministérielle du 9 Juillet 1877 (France).

| | Circu- | Nou | velle C | rdonns | nce | | | . 1 | Ī | Cinan | Nou | velle (| rdonne | noe | | -11 | |
|-------------|------------------|---------------------------------------|---|----------------|---|------------|---|-------------------------|----------------------------|----------------|----------------|----------------|-----------------|------------|--------------------|------------|--------------|
| Portée | laire de 1877 | laire de 1877 Charge p de l'échelle a | | Tra- vail | | | | Portée | Circu- laire de 1877 | Charge | p de l'é | chelle a | Tra- | | ail cor (p' : p | - | |
| P | Charge p' | 100% | 80% | 60% | pr. can² si | 100% | 80% | 60% | å | Charge p' | 100% | 80% | 60% | pr. cm² | 100% | 80% | 60% |
| 1 | 2 | 8 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 | 9 | 1 | 9 | 8 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 | 9 |
| m | • | ŧ | t | t | Kg | Kg | Kg | Kg | m | t | | t | t | Kg | Кg | Kg | Kg |
| | - | 30.000 | | | 702 | 562 | 702 | 935 | 50 | 3.900 | 5.300 | 4.240 | 3.180 | 795 | 585 | 731 | 975 |
| 1.2 | 16.000 | 20:000 | 16.000 | 12.000 | 703 | 562 | 703 | 937 | 52 | 3.860 | 5.240 | 4.192 | 3.144 | 798 | 587 | 734 | 978 |
| 3.0 | 12.000 | 15.000 | 12.000 | | 704 | 563 | 704 | 938 | 54 | 3.820 | 5.180 | 4.144 | 3.108 | 801 | 590 | 738 | 983 |
| 3.2 | 11.250 | 13·500 | 10.800 | 8.100 | 705 | 588 | 735 | 980 | 56 | 3.780 | 5.120 | 4.096 | 3.072 | 804 | 593 | 741 745 | 988 993 |
| 8 | 10.500 | 13·100 | 10.480 | 7.860 | 706 | 566 | 708 | 943 | 58 6 0 | 3·740 3·700 | 5.060 | 4·048 4·000 | 3.000 | 807 810 | 596 599 | 750 | 998 |
| 4 | 10.200 | 12.300 | 9.840 | 7.380 | 708 | 587 | 734 | 978 | • | 0.00 | 000 | 1 000 | 0 000 | 010 | "" | | |
| 5 | 9.800 | 11.200 | 9.200 | 6.900 | 710 | 605 | 756 | 1008 | 2 | 3.660 | 4.940 | 3.952 | 2.964 | 813 | 602 | 753 | 1003 |
| 6 | | 10.900 | 8.720 | 6.240 | 712 | 620 | 775 | 1033 | 4 | 3.620 | 4.880 | 3.904 | 2.928 | 816 | 605 | | 1008 |
| 7 8 | 8.800 | 10·300 9·700 | 8.240 | 6.180 | 714 | 617 | 771 | 1028 10 2 0 | 6 | 3.580 | 4.820 | 3.856 | 2.892 | 819 822 | 608 | | 1013 1018 |
| å | 7.800 | 9.160 | 7·760 7·280 | 5.820 5.460 | 716 718 | 612 611 | 765 764 | 1018 | 8 70 | 3·540 8·500 | 4·760 4·700 | 3·808 3·760 | $2.856 \ 2.820$ | 825 | 611 614 | 768 | 1023 |
| 10 | 7.300 | 8.500 | 6.800 | 5.100 | 720 | 618 | | 1030 | 2 | 3.480 | 4.640 | 3.712 | 2.784 | 828 | 621 | | 1035 |
| | | | | | | | | | 4 | 3.460 | 4.580 | 3.664 | 2.748 | 831 | 628 | 785 | 1047 |
| 11 | 6.900 | 8.200 | 6.560 | 4.920 | 722 | 607 | 758 | 1012 | 6 | 3.440 | 4.520 | 3.616 | 2.712 | 834 | 635 | 794 | 1058 |
| 18 | 6·500 6·200 | 7.900 | 6.320 | 4.740 | 724 | 596 | 745 | 993 | 8 | 3.420 | 4.460 | 3.568 | 2.676 | 837 | 642 | | 1070 1081 |
| 13 14 | 5.900 | 7·600 7·300 | 6 ·080 5 ·8 4 0 | 4·560 4·380 | $\begin{array}{c} 726 \\ 728 \end{array}$ | 592 588 | 740 735 | 987 980 | 80 | 3.400 | 4.400 | 3.520 | 2.640 | 840 | 649 | 811 | 1001 |
| 15 | 5.700 | 7.000 | 5.600 | 4.200 | 730 | 594 | 743 | 990 | 2 | 3.380 | 4.370 | 3.496 | 2.622 | 842 | 651 | 814 | 1085 |
| 16 | 5.200 | 6.900 | 5.520 | 4.140 | 732 | 583 | 729 | 972 | 4 | 3.360 | 4.340 | 3.472 | 2.604 | 844 | 653 | 816 | 1088 |
| 17 | 5.400 | 6.800 | 5.440 | 4.0 80 | 734 | 582 | 72 8 | 970 | 6 | 3.340 | 4.310 | 3.448 | 2.586 | 846 | 655 | 819 | 1091 |
| 18 | 5.200 | 6.700 | 5.360 | 4.020 | 736 | 571 | 714 | 952 | 8 | 3.320 | 4.280 | 3.424 | 2.568 | 848 | 658 | ~ | 1097 1100 |
| 19 20 | 5·100 4·900 | 6.600 6.500 | 5·280 5·200 | 3·960 | 738 740 | 570 558 | 713 698 | 950 930 | 90 | 3·300 3·280 | 4·250 4·220 | 3·400 3·376 | 2·550 2·532 | 850 852 | 660 662 | 825 828 | 1103 |
| -* I | 1000 | | 0 200 | 0 000 | 140 | 000 | 000 | 000 | 4 | 3.260 | 4.190 | 3.352 | 2.514 | 854 | 664 | | 1107 |
| 21 | 4.820 | 6.455 | 5.164 | 3.873 | 742 | 554 | 693 | 923 | 6 | 3.240 | 4.160 | 3.328 | 2.496 | 856 | 667 | 834 | 1111 |
| 22 | 4.7.10 | 6.410 | 5.128 | 3.846 | 744 | 550 | 688 | 917 | 8 | 3.220 | 4.130 | 3.304 | 2.478 | 858 | 669 | 1000 | 1115 |
| 23 | 4.660 | 6.365 | 5.092 | 3.819 | 746 | 546 | 683 | 900 | 100 | 3.200 | 4.100 | 3.280 | 2.460 | 860 | 671 | 839 | 1118 |
| 24 25 | 4·580 4·500 | 6·320 6·275 | 5·056 5·020 | 3·792 3·765 | 748 750 | 542 538 | 678 673 | 903 897 | 2 | 3·1 90 | 4.070 | 3.256 | 2.442 | 862 | 675 | 844 | 1125 |
| 26 | 4.460 | 6.230 | 4.984 | 3.738 | 752 | 538 | 673 | 897 | 4 | 3.180 | 4.040 | 3.232 | 2.424 | 864 | 680 | | 1133 |
| 27 | 4.420 | 6.185 | 4.948 | 3.711 | 754 | 539 | 674 | 898 | 6 | 3.170 | 4.010 | 3.208 | 2.406 | 866 | 684 | 855 | 1140 |
| 28 | 4.380 | 6.140 | 4.912 | 3.684 | 756 | 539 | 674 | 898 | 8 | 3.160 | 3.980 | 3.184 | 2·3 88 | 868 | 689 | | 1148 |
| 29 | 4.340 | 6.095 | 4.876 | 3.657 | 758 | 540 | 675 | 900 | 110 | 3.150 | 3.950 | 3.160 | 2.370 | 870 | 694 | | 1157 |
| 30 | 4.300 | 6.050 | 4.840 | 3.630 | 760 | 540 | 675 | 900 | 2 | 3·150 3·140 | 3·920 3·890 | 3·136 3·112 | 2.352 2.334 | 872 874 | 701 705 | | 1168 1175 |
| 31 | 4.280 | 6.005 | 4.804 | 3.603 | 762 | 543 | 679 | 905 | 6 | 3.130 | 3.860 | 3.088 | 2.316 | 876 | 710 | | 1183 |
| 32 | 4.260 | 5.960 | 4.768 | 3.576 | 764 | 546 | 683 | 910 | 8 | 3.120 | 3.830 | 3.064 | 2.298 | 878 | 715 | 894 | 1191 |
| 33 | 4.240 | 5.915 | 4.732 | 3.249 | 766 | 549 | 686 | 915 | 120 | 3.110 | 3.800 | 3.040 | 2.280 | 880 | 720 | 900 | 1200 |
| 34 | 4.220 | 5.870 | 4.696 | 3.522 | 768 | 552 | 690 | 920 | ١. | 0.400 | 0.500 | 0.034 | 0.000 | 004 | . | 00. | 100- |
| 35 86 | 4·200 4·180 | 5·825 5·780 | 4·660 4·624 | 3.495 | 770 | 555 | 694 | 925 | 2 | 3.100 | 3.780 | 3.024 | 2.268 | 881 | 723 | | 1205 1208 |
| 37 | 4.160 | | | 3·468 3·441 | 772 774 | 558 561 | $\begin{array}{c} 698 \\ 701 \end{array}$ | 930 ₁ 935 | 4 6 | 3.080 | 3·760 3·740 | 3·008 2·992 | 2.256 2.244 | 882 883 | 725 727 | 909 | 1211 |
| 38 | 4.140 | | 4.552 | 3.414 | | 565 | 706 | 942 | 8 | 3.070 | 3.720 | 2.976 | 2.232 | 884 | 729 | 911 | 1215 |
| 89 | 4.120 | 5.645 | 4.416 | 3.387 | 778 | 568 | 710 | 943 | 130 | 3.060 | 3.700 | 2.960 | 2.220 | 885 | 732 | 915 | 1220 |
| 40 | 4.100 | 5.600 | 4.480 | 3.360 | 780 | 571 | 714 | 951 | 2 | 3.050 | 3.680 | 2.944 | 2.208 | 886 | 734 | | 1223 |
| <u>,, l</u> | 4.080 | 5.570 | 4.456 | 3.342 | 701 | 572 | 715 | 953 | 4 | 3 050 | 3·660 3·640 | 2·928 2·912 | 2.196 | 887 | 739 741 | | 1231 1235 |
| 41 48 | 4.060 | 5.540 | 4.432 | 3.324 | 781 783 | 572 574 | 715 718 | 957 | 6 8 | 3·040 3·030 | 3.620 | 2.896 | 2·184 2·172 | 889 | 744 | | 1240 |
| 43 | 4.040 | 5.510 | 4.408 | 3.306 | 784 | 575 | 719 | 958 | | 3.020 | 3.600 | 2.880 | 2.160 | 890 | 746 | | 1243 |
| 44 | 4.020 | 5.480 | 4.384 | 3.288 | 786 | 576 | 720 | 960 | | | | i | | | | l | |
| 45 | 4.000 | 5.450 | | 3.270 | 787 | 577 | 721 | 962 | 145 | 3.010 | 3.550 | 2.840 | 2.130 | 892 | 756 | 945 | 1260 |
| 46 | 3.960 3.980 | 5·420 5·390 | | 3.252 | 789 | 579 | 724 | 965 | 150 | 3.000 | 3.500 | 2.800 | 2.100 | 895 | 767 | 959 | 1278 |
| 47 48 | 3.940 | 5.360 | 4.288 | 3·234 3·216 | 790 792 | 580 582 | $\begin{array}{c} 725 \\ 728 \end{array}$ | 967 970 | | | | - | | | | } | |
| 49 | 3.920 | 5.330 | | 3.198 | | 583 | 729 | 972 | 160 | 2.990 | 3.400 | 2.720 | 2.040 | 900 | 791 | 989 | 1318 |
| | | - / | | | | | | | | | 200 | | - 313 | | | | |

(5) Travail comparé du fer dans les croisillons

des ponts construits conformément à l'ordonnance du 15 Septembre 1887 (Autriche) et surchargés conformément à la circulaire ministérielle du 9 Juillet 1877 (France).

| | 0 1 | Nou | velle O | rdonna | noe | Ī _ | | | | 0' | Nou | velle (| rdonne | noe | Ī., | | , |
|----------|----------------------------|-------------------------|------------------|----------------|-----------------|------------|--|----------------------|------------------|----------------------------|----------------|----------------|--|-----------------|--|-------------------|--------------|
| ا پ | Circu- laire de 1877 | | p de 1'éc | i | Tra- | | $\begin{array}{c} \mathbf{ail} \ \mathbf{con} \\ (p':p) \end{array}$ | | ş | Circu- laire de 1877 | Charge | p de l'é | chelle b | Tra- | | ail con (p': p | - |
| Port6e | Charge | | - | | vail pr. cm² | | | | Portée | Charge | | | | vail pr. cm² | | | |
| 1 | p' 2 | 100% | 80% | 60% 5 | 6 | 100 % 7 | 80% | 60% 9 | 1 | <i>P'</i> 2 | 100% | 80% 4 | 60% 5 | 6 | 100% 7 | 80% 8 | 60% 9 |
| | | | | 9 1 | | - | | | | | | <u> </u> | | 11 | | | - |
| m | 34.000 | 20.000 | t | 19.000 | Kg | Kg | Kg | 8g 935 | m | 9.000 | t.050 | 1.000 | 9.510 | Kg 795 | Kg 530 | 663 | Kg 883 |
| | | | 24·000 20·000 | | 702 703 | 562 450 | 702 562 | 750 | 50 5 8 | 3·900 3·860 | 5·850 5·780 | 4.680 4.624 | 3·510 3·468 | 798 | 533 | 666 | 888 |
| | | | 16.000 | | 704 | 422 | 528 | 703 | 54 | 3.820 | 5.710 | 4.568 | 3.426 | 801 | 536 | 670 | 893 |
| 8.2 | 11·2 50 | 18.000 | 14.400 | 10.800 | 705 | 441 | 551 | 735 | 56 | 3.780 | 5.640 | 4.512 | 3.384 | 804 | 539 | 674 | 898 |
| . 1 | 10.500 | 15.000 | 10.700 | 10.000 | 500 | | | 710 | 58 | 3.740 | 5.570 | 4.456 | 3.342 | 807 | 542 | 678 | 903 |
| | | 15.600 | 13.760 | 9.360 | 706 708 | 431 463 | 539 579 | 718 77 2 | 60 | 3.700 | 5.500 | 4.400 | 3.300 | 810 | 545 | 681 | 908 |
| 5 | | 14.000 | | 8.400 | 710 | 497 | 621 | 828 | 2 | 3.660 | 5.430 | 4.344 | 3.258 | 813 | 548 | 685 | 913 |
| 6 | | 13.200 | | 7.920 | 712 | 512 | 640 | 853 | 4 | 3.620 | 5.360 | 4.288 | 3.216 | 816 | 551 | 689 | 918 |
| 7 | | 12.400 | 9.920 | 7.440 | 714 | 512 | 640 | 853 | 6 | 3.580 | 5.290 | 4.232 | 3.174 | 819 | 554 | 693 | 923 |
| 8 | | 11.600 | 9·280 8·640 | 6.960 6.480 | | 512 519 | 640 | 853 865 | 8 | 3·540 3·500 | 5·220 5·150 | 4·176 4·120 | 3·132 3·090 | 822 825 | 557 560 | 696 700 | 928 933 |
| 9 10 | | 10·800 10·000 | 8.000 | 6.000 | 1 | 526 | 649 · 658 | 877 | 70 | 3.480 | 5.080 | 4.064 | 3.048 | 828 | 567 | 709 | 945 |
| '" | . 500 | | - 555 | | | | 330 | | 1 | 3.460 | 5.010 | 4.008 | 3.006 | 831 | 574 | 718 | 957 |
| 11 | 6.900 | 9.700 | 7.760 | 5.820 | | 514 | 643 | 857 | 6 | 3.440 | 4.940 | 3.952 | 2.964 | 834 | 581 | 726 | 968 |
| 18 | 6.500 | 9.400 | 7.520 | 5.460 | l | 501 495 | 626 | 835 | 8 | 3.420 | 4·870 4·800 | 3·896 3·840 | $\begin{vmatrix} 2.922 \\ 2.880 \end{vmatrix}$ | 837 840 | 588 595 | 735 744 | 980 992 |
| 13 14 | 6·200 5·900 | 9·100 8·800 | 7·280 7·040 | 5·460 5·280 | | 488 | 619 | 825 813 | 80 | 3.400 | 4 000 | 3 040 | 2 000 | 040 | 000 | 177 | 352 |
| 15 | 5.700 | 8.500 | 6.800 | 5.100 | | 490 | 613 | 817 | 2 | 3.380 | 4.760 | 3.808 | 2.856 | 842 | 598 | 748 | 997 |
| 16 | 5.200 | 8.320 | 6.656 | 4.992 | | 484 | 605 | 807 | 4 | 3.360 | 4.720 | 3.776 | 2.832 | 844 | 601 | 751 | 1001 |
| 17 | 5.400 | 8.140 | 6.512 | 4.884 | 734 | 487 | 609 | 812 | 6 | 3.340 | 4.680 | 3.744 | 2.808 | 846 | 604 | 755 | 1007 |
| 18 | 5·200 5·100 | 7·960 7·780 | 6·368 6·224 | 4·776 4·668 | | 481 484 | 601 | 802 807 | 90 | 3·320 3·300 | 4·640 4·600 | 3·712 3·680 | $ \frac{2.784}{2.760} $ | 848 850 | 607 610 | 759 763 | 1012 1017 |
| 19 20 | 4.900 | 7.600 | 6.080 | 4.560 | | 477 | 596 | 795 | 2 | 3.280 | 4.560 | 3.648 | 2.736 | 852 | 613 | 766 | 1022 |
| | | | | | | | | | 4 | 3.260 | 4.520 | 3.616 | 2.712 | 854 | 616 | 770 | |
| 21 | 4.820 | 7.530 | 6.024 | 4.518 | | 475 | 594 | 792 | 6 | 3.240 | 4.480 | 3.584 | 2.688 | 856 | 619 | 774 | 1032 |
| 22 | 4·740 4·660 | 7·460 7·390 | 5.968 5.912 | 4·476 4·434 | 744 746 | 472 470 | 590 588 | 787 783 | 8 | 3·220 3·200 | 4·440 4·400 | 3·552 3·520 | 2.664 2.640 | 858 860 | 622 625 | 778 781 | 1037 1042 |
| 23 24 | 4.580 | 7.320 | 5.856 | 4.392 | 748 | 468 | 585 | 780 | 100 | 3 200 | 4 400 | 0 020 | 2 040 | 000 | 020 | 101 | 1042 |
| 25 | 4.500 | 7.250 | 5.800 | 4.350 | 750 | 465 | 581 | 775 | 2 | 3.190 | 4.360 | 3.488 | 2.616 | 862 | 630 | 788 | 1050 |
| 26 | 4.460 | 7.180 | 5.744 | 4.308 | 752 | 467 | 584 | 778 | 4 | 3.180 | 4.320 | 3.456 | 2.592 | 864 | 636 | 795 | 1 1 |
| 27 | 4.420 | 7.110 | 5.688 | 4.266 | 754 756 | 469 | 586 588 | 782 | 6 | 3.170 | 4·280 4·240 | 3·424 3·392 | 2·568 2·544 | 866 868 | 641 | 801 809 | 1068 1078 |
| 28 29 | 4·380 4·340 | 7·040 6·970 | 5·632 5·576 | 4·224 4·182 | 758 | 470 472 | 590 | 783 787 | 8 110 | 3·160 3·150 | 4.200 | 3.360 | 2.520 | 870 | 652 | 815 | 1087 |
| 30 | 4.300 | 6.900 | 5.520 | 4.140 | | 474 | 593 | 790 | 2 | 3.150 | 4.160 | 3.328 | 2.496 | 872 | 660 | 825 | 1100 |
| | | | | | l | | | | 4 | 3.140 | 4.120 | 3.296 | 2.472 | 874 | 666 | 833 | 1110 |
| 31 | 4.280 | 6.830 | 5.464 | 4.098 | | 477 | 596 601 | 795 | 6 | 3.130 | 4·080 4·040 | 3·264 3·232 | 2·448 2·424 | 876 878 | 672 678 | 840 848 | 1120 1130 |
| 32 33 | 4·260 4 240 | 6·760 6·690 | 5·408 5·352 | 4·056 4·014 | | 481 485 | 606 | 802 808 | 8 120 | 3·120 3·110 | 4.000 | 3.200 | 2.400 | 880 | 684 | 855 | 1140 |
| 34 | 4.220 | 6.620 | 5.296 | 3.972 | | 490 | 613 | 817 | 120 | 10.110 | 1 | 0 = 00 | | | "" | | |
| 35 | 4.200 | 6.550 | 5.240 | 3.930 | | 493 | 616 | 822 | 2 | 3.100 | 3.975 | 3.180 | 2.385 | 881 | 687 | 859 | 1145 |
| 36 | 4.180 | 6.480 | 5.184 | 3.888 | | 498 | 622 | 830 | 4 | 3.090 | 3.950 | 3.160 | 2.370 | 882 883 | 690 | 868 | 1150 |
| 37 38 | 4·160 4·140 | | | 3·846 3·804 | | 502 507 | 628 634 | 837 845 | 6 8 | 3·080 3·070 | | 3·140 3·120 | 2·355 2·340 | 884 | 698 696 | 870 | 1155 |
| 38 89 | 4.120 | | | 3.762 | | 511 | 639 | 852 | 130 | 3.060 | 3.875 | 3.100 | 2.325 | 885 | 699 | | 1165 |
| 40 | 4 100 | | | 3.720 | | 516 | 645 | 860 | 2 | 3.050 | 3.850 | 3.080 | 2.310 | 886 | 702 | 878 | 1170 |
| | 4.000 | اءما | 4.000 | 0.600 | E01 | | 0.0 | 000 | 4 | 3.050 | 3.825 | 3.060 | 2.295 | 887 | 707 | | 1178 |
| 41 | 4·080 4·060 | 6·165 6·130 | | 3·699 3·678 | | 517 519 | 646 649 | 862 865 | 6 | 3·040 3·030 | 3·800 3·775 | 3·040 3·020 | 2·280 2·265 | 888 889 | 710 714 | | 1183 1190 |
| 42 | 4.040 | 6.095 | 4.876 | 3.657 | | 520 | 650 | 867 | 8 140 | 3.020 | 3.750 | 3.000 | 2.250 | 890 | 717 | | 1195 |
| 44 | 4.020 | 6.060 | 4.848 | 3.636 | 786 | 521 | 651 | 868 | 1 120 | | | | 1 1 | | l | 1 | 1 |
| 45 | 4.000 | 6.025 | 4.820 | 3.615 | 787 | 522 | 653 | 870 | 145 | 3.010 | 3.687 | 2.950 | 2.212 | 892 | 72 8 | 900 | 1213 |
| 46 | 3.980 | 5.990 | 4.792 | 3.594 | | 524 525 | 655 | 873 | 150 | 3.000 | 3.625 | 2.900 | 2.175 | 895 | 741 | 926 | 1235 |
| 47 | 3·960 3·940 | 5·955 5·920 | 4·764 4·736 | 3·573 3·552 | | 525 527 | 656 659 | 875 878 | | 1 | ł | | | | | | |
| 48 | 3.920 | 5.885 | 4.708 | 3.531 | | 528 | 660 | 880 | 160 | 2.990 | 3.500 | 2.800 | 2.100 | 900 | 769 | 961 | 1282 |
| | | | | | | | | | | <u> </u> | <u> </u> | | | | <u> </u> | | <u> </u> |

chienne que pour la classe de $(100^{\circ}/_{\circ})$ et des portées au-dessous de 4^{m} ou comprises entre 12 et 60^{m} , les différences ne dépassant toutefois pas $10^{\circ}/_{\circ}$, c'est-à-dire restent comprises entre des limites pratiquement insignifiantes. Il résulte donc de la comparaison que la circulaire française est encore aujourd'hui presque suffisamment rigoureuse quant au calcul des bandes, qu'à cet égard elle est même d'une rigueur trop grande pour les ponts à portées considérables.

On reconnaît au contraire sur le tableau qu'en ce qui concerne les croisillons la circulaire française se trouve en défaut par rapport à l'ordonnance autrichienne, pour la classe de $(100^{\circ}/_{\circ})$ et toutes les portées inférieures à 82^{m} , ainsi que pour la classe de $(80^{\circ}/_{\circ})$ et pour toutes les portées comprises entre 20 et 31^{m} . Les différences entre ces dernières limites de portée varient de 20 à $23^{\circ}/_{\circ}$ pour la classe de $(100^{\circ}/_{\circ})$ et de 1 à $4^{\circ}/_{\circ}$ seulement pour la classe de $(80^{\circ}/_{\circ})$. Mais cette évaluation ne concerne que les croisillons voisins des appuis et, pour ceux qui en sont éloignés, l'erreur augmente très-sensiblement comme le fait voir notre Tableau N° XXII; elle se trouve toutefois atténuée en France encore plus qu'en d'autres pays, par l'usage établi de constituer les croisillons vers le milieu des travées, notablement plus forts que ne semblent l'exiger les calculs. Il résulte donc de la comparaison que la circulaire française est sensiblement insuffisante quant au calcul des croisillons, pour les ponts des lignes d'intérêt général $(100^{\circ}/_{\circ})$ sauf pour des portées très-grandes pour lesquelles ses prescriptions sont même trop rigoureuses.

En résume la circulaire française de 1877 dépasse les prescriptions de la classe de $(80^{\circ}/_{\circ})$ de l'ordonnance autrichienne pour presque toutes les portées; elle suffit donc généralement pour le gros du matériel roulant en circulation et ce n'est que pour les lignes plus fatiguées exploitées avec des machines à quatre essieux couplés comme les suppose la classe de $(100^{\circ}/_{\circ})$, qu'il y aura lieu d'examiner la question des croisillons, pour des portées inférieures à $60^{\circ\prime\prime}$ environ.

Ajoutons enfin que le § 18 de l'ordonnance autrichienne, concernant les ponts déjà existants, admet qu'avant de procéder à une reconstruction partielle ou totale, on pourra tolérer un travail du fer allant jusqu'à 950^{log} par m^2 . En acceptant cette limite au lieu de 810^{log} par m^2 correspondant dans les tableaux comparatifs (4) et (5) à la portée de 60^m , qui est à très peu près la plus grande que nous ayons à considérer d'après ce qui précède, ce sera $17^{\circ}/_{\circ}$ que l'on pourrait tolérer en plus pour les croisillons, ce qui pratiquement parlant ferait disparaître même cette difficulté.

3. Ponts construits antérieurement d'une manière quelconque en France ou dans d'autres pays.

Lorsqu'on voudra juger de la stabilité de ponts métalliques ne satisfaisant ni aux exigences de la circulaire française de 1877 ni à celles de l'ordonnance autrichienne de 1887, et dont les calculs de résistance ne seront pas connus, on devra évidemment chercher avant tout à ce procurer les dessins d'exécution qui s'y rapportent ou, à défaut, au moins la date exacte de l'exécution des travaux; celle-ci, constitue en pareil cas une donnée assez importante, et met l'ingénieur expérimenté en mesure de retrouver les principes et méthodes de calculs en usage à cette époque.

Les plans du projet avec les calculs sur la base desquels il a été dressé doivent toujours, surtout pour les ouvrages très-anciens, être utilisés avec la plus grande circonspection. Même lorsqu'on se sera assuré au moyen d'un certain nombre de mesures de contrôle que l'exécution se trouve à peu près d'accord avec le projet, il y aura lieu d'examiner tout particulièrement si les joints sont suffisamment couverts, si la rivure aux attaches des bandes est convenable, si les tôles verticales y ont assez d'épaisseur etc. La pratique de la vérification des ponts anciens a fourni la preuve qu'en pareille matière, les constructions que l'on rencontre présentent des défauts souvent très-graves, sans parler des hypothèses de surcharge et des procédés de calculs, qui actuellement, par suite des progrès de la science, se trouvent très-sensiblement insuffisants. A ces défauts et causes d'erreur viennent s'ajouter les effets d'un long service, l'usure par la rouille, par les petits mouvements dans les assemblages etc., ensorte que la vérification de ces anciennes constructions exige un examen très-attentif, à faire non seulement sur les lieux même le marteau en main, mais encore au bureau par le calcul avec tous les perfectionnements usités actuellement.

Lorsqu'on aura à examiner des ponts métalliques construits depuis 1877, pour lesquels les ingénieurs ont tenu compte de surcharges plus élevées que celles que prévoit la circulaire ministérielle, ou pourra tirer parti de ces calculs et dessins plus récents, pour juger de la stabilité actuelle des ouvrages.

La manière de procéder pour vérifier, puis renforcer ou reconstruire s'il y a lieu, les anciennes constructions métalliques, sera naturellement différente d'un pays à l'autre; nous ne pouvons à cet égard exposer ici que ce qui a été prescrit et établi en Autriche*.

4. Manière de procéder en Autriche pour vérifier et renforcer les anciennes constructions.

Les comparaisons et les évaluations dont il est question ci-dessus pourront dans bien des cas renseigner l'ingénieur sur la stabilité des constructions anciennes eu égard aux trains qu'elles ont à supporter; d'après le texte de l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887, elles ne pourront toutefois que servir à désigner d'avance celles de ces constructions pour lesquelles une amélioration ou une reconstruction est la plus pressante. D'après le § 18 de l'ordonnance les Administrations de chemins de fer devront soumettre tous leurs ponts à une vérification par le calcul et à une surcharge d'épreuve, en admettant à cet effet des trains composés chacun de deux des plus lourdes locomotives de la ligne considérée ainsi que des plus lourds wagons et procédant pour tout le reste exactement d'après les indications du § 11 de la présente ordonnance (ponts à construire).

Suivant ces dispositions, tous les ponts sans exception aucune, doivent être soumis à un entretien régulier et à des vérifications et surcharges d'épreuve périodiques; l'on a dressé à cet effet d'accord avec les Administrations des grandes compagnies de chemins de fer, des modèles d'imprimés uniformes, servant non seulement à enrégistrer les résultats obtenus, mais aussi a rédiger les rapports à présenter conformément au \S 18, lit. a et b, de l'ordonnance, à l'Inspection I. R. des chemins de fer de l'Autriche**.

Il y a près de deux ans que l'on s'occupe en Autriche de ces calculs vérifications et épreuves de ponts métalliques, en faisant renforcer ou reconstruire les constructions trop faibles, et les expériences acquises à cette occasion, permettent de recommander pour les cas analogues de procéder à peu près de la manière suivante:

On dressera avant tout pour la ligne que l'on considère les barêmes des trains de surcharge les plus lourds quant aux moments de flexion et quant aux efforts tranchants, et en opérant comme nous l'avons exposé aux Nos XVI à XVII et XIX à XXVI ou formera le tableau graphique des contours enveloppes réprésentant pour toutes les portées la charge uniforme équivalente par mètre qui peut couvrir les moments de flexion ou les efforts tranchants produits. Remplaçant ensuite pour simplifier les deux contours obtenus par deux contours polygonaux ayant pour abscisses celles qui servent d'entrée aux échelles du § 3 de l'ordonnance, on obtiendra deux échelles a et b spéciales*** qui donnent pour la ligne considérée les charges équivalentes que les ponts devront pouvoir supporter dans le sens du § 18 de l'ordonnance, avec les limites de tolérance fixées par ce dernier pour le travail maximum des matériaux, mais aussi avec toute la rigueur des calculs de résistance actuellement, usités.

En même temps on fera relever sur les lieux toutes les données nécessaires concernant les ponts à étudier; ce travail très-délicat ne peut être mené à bonne fin que par un ingénieur connaissant la pratique des ponts métalliques. Les données à recueillir seront relevées à peu près aussi complètement que nous l'indiquons plus loin pour les exemples N° XLIII, XLIV et l'on aura soin d'y noter ce qui concerne les rivures, les couvre-joints, les attaches etc., ainsi que tous les vices et défauts constatés.

Pour faire la vérification, on pourra dans la plupart des cas introduire dans les calculs une simplification très-avantageuse, si les contours enveloppes obtenus avec les trains de surcharge spéciaux de la ligne, sont à peu près contenus dans ceux qui résultent des trains types

^{*} La digression sur les ponts en France, qui occupe jusqu'ici une partie du N° XXXVI nous était imposée par la force des choses, elle est conçue dans une pensée tout à fait analogue à celle que a inspiré la comparaison faite dans l'édition allemande pour les ponts anciennement construits en Autriche, mais pour ceux-ci on arrive à des résultats moins favorables. Ce qui suit est conforme à l'édition allemande.

^{**} Pour arrêter les imprimés proposés on a convoqué à la séance de la commission du 21 Octobre 1887 les représentants de la Direction I. R. générale des chemins de fer de l'Etat ainsi que ceux des douze compagnies de chemins de fer les plus importantes ayant toutes des bureaux de constructions métalliques. Les formulaires (G. J. Z. 14146 du 19 Nov. 1887) ont été publiés au N° 3 du recueil officiel des ordonnances de l'an 1888.

^{***} Ces échelles pourront notamment servir à vérifier la stabilité des ponts à poutres continues, pour lesquelles il serait aussi pénible qu'inutile d'effectuer les calculs en prenant pour base les trains de surcharge eux-mêmes.

indiqués au § 3, lit. d et h de l'ordonnance pour l'une des classes de $(100^{\circ}/_{\circ})$ ou $(80^{\circ}/_{\circ})$. On fera dans ce cas la vérification pour les échelles générales du § 3, quitte à ne considérer les échelles spéciales qu'en cas de doute. Ce procédé un peu modifié de vérification par le calcul, non seulement simplifière les operations en permettant d'utiliser nos tables auxiliaires du Tome II, mais offrira encore le grand avantage d'amener à constater d'une manière précise quelles lignes ou parties de lignes, satisfont ou non, aux classes de (100%) et (80%) de l'ordonnance.

Lorsqu'on aura dû se décider à renforcer ou à reconstruire un pont, on aura à distinguer deux cas. Si les travaux de reconstruction sont des travaux de peu d'importance conçus suivant les tendances du § 18 de l'ordonnance d'après les échelles spéciales de surcharge de la ligne, on pourra aussi profiter des limites de tolérance fixées par ce § 18 (950kg par cm³) et la construction renforcée ne doit en pareil cas être considérée que comme un ouvrage provisoire, à tolérer un certain temps avec la condition expresse des mesures restrictives que les échelles spéciales de la ligne imposent pour le matériel roulant. Si au contraire il s'agit de travaux de reconstruction importants, analogues à une remise à neuf, on devra procéder en conformité des stipulation des §§ 3 et 4 (ponts à construire) de l'ordonnance et constituer alors un ouvrage définitif.

C. Procédés pratiques pour effectuer les calculs de résistance.

a) Fers laminés et poutres à âme pleine.

XXXVII. Calculs concernant les profils divers des fers et poutrelles laminés.

1. Généralités.

Les calculs de résistance que nous avons en vue ici sont ceux qui sont basés sur la théorie usuelle de l'extension simple, de la flexion simple etc., où l'on suppose qu'il s'agisse de corps solides élastiques constitués en faisceaux de fibres.

Toutes les forces extérieures agissant sur une section considérée d'un corps solide ainsi constitué peuvent, comme l'on sait, être composées ensemble de façon à se réduire à un moment de flexion et à une force unique appliqués à la section. Le moment de flexion sera représenté par un couple dont le plan est perpendiculaire à celui de la section. La force unique appliquée au centre de gravité se décompose en un effort tranchant qui est dans le plan de la section et un effort longitudinal qui lui est perpendiculaire; ce dernier est à considérer notamment pour les ponts en arc*.

Pour les poutres et poutrelles ordinaires soumis à la flexion sous l'action d'un système de forces verticales, le moment de flexion et l'effort tranchant supposés appliqués à la section, maintiennent en équilibre toutes les actions moléculaires agissant d'un côté, et remplacent ainsi celles qui agissent en sens contraire de l'autre côté; donc on peut donc supprimer cette partie de la pièce supposée coupée à l'endroit de la section. Pour mieux caractériser l'équilibre artificiel ainsi établi, nous imaginerons de résumer les effets moléculaires de la partie restante de la pièce en un moment de résistance et une résistance au cisaillement, ces deux effets réunis faisant équilibre au moment de flexion et à l'effort tranchant.

La flexion des pièces que nous avons à considérer principalement dans les calculs de résistance rentre presque toujours dans le cas de la déformation plane (fibre moyenne plane), où le profil de section possède au moins un axe de symétrie parallele ou perpendiculaire au plan du moment de flexion, ce dernier agissant alors perpendiculairement à l'axe neutre (ici axe de flexion). Dans le cas plus général d'un profil de section tout à fait quelconque, on détermine comme l'on sait, l'axe neutre (aussi axe de flexion ici) en prenant dans l'ellipse d'inertie de la section le diamètre conjugué à la direction suivant la quelle son plan coupe celui du moment de flexion. De l'ensemble de toutes les flexions élémentaires il résulte alors une déformation qui n'est généralement pas plane **.

^{*} Plus généralement, un système quelconque de forces appliquées à un corps solide peut toujours être réduit à deux forces uniques dont l'une passe par un point donné à volonté, ou bien encore à une force unique passant par un point donné et à un couple. (Delaunay mécanique rationnelle p. 251.)

** Voir pour toute cette théorie: Bresse, Cours de mécanique professé à l'école des P. et Ch. 1^{ro} partie p. 4 à 66. — Paris, Mallet Bâchelier. L'ellipse centrale d'inertie de la section est le lieu géométrique des points obtenus en portant à partir du centre de gravité sur un axe quelconque de la section la longueur $1: \bigvee J$ en guise de rayon vecteur, J étant le moment d'inertie de la section rapporté à cet axe.

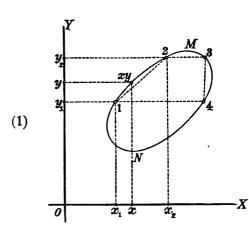
Dans le cas où la flexion simple que nous venons de considérer se combine avec une extension simple ou une compression simple* l'axe neutre s'écarte du centre de gravité parallèlement à lui-même, tandis que l'axe de flexion conserve sa position primitive passant par le centre de gravité. Le lieu géométrique des points d'application sur la section, d'une force résultante agissant dans le sens des fibres et provoquant la déformation considérée, de façon que l'axe neutre produit reste tangent au profil de section, est ce que l'on nomme le contour du noyau central. Inversement toute force résultante agissant dans l'intérieur du noyau central ne produira dans toutes les fibres de la section que des efforts élémentaires de même sens.

En outre des effets de déformation dont nous venons de parler, il importe de considérer encore dans les constructions de ponts, les effets de glissement longitudinal des fibres dûs à ce que nous appellerons l'effort de cisaillement longitudinal agissant dans le sens des fibres ou dans le sens où les fers ont été laminés.

Ces théories sont depuis longtemps comprises dans le programme de l'enseignement de toutes les écoles techniques supérieures. Nous nous contenterons donc de rappeler ici les formules les plus essentielles dont on fait usage dans les calculs de ponts, en indiquant les simplifications ou formes en partie nouvelles, dont elles sont susceptibles.

2. Fonctions Ω , m, J en général.

Les fonctions d'un profil de section, les plus importantes pour les calculs de résistance, sont la surface de section Ω , le moment statique m et le moment d'inertie J; les deux premières servant à déterminer le centre de gravité de la section et l'axe neutre, la dernière servant à déterminer le moment de résistance de la pièce et le travail élémentaire dans les fibres extrêmes.



Considérons en général le profil de section comme formé (fig. 1) par une courbe quelconque. Soit F(x,y)=o l'équation de cette courbe dans un système de coordonnées où l'on a choisi pour axe des abscisses l'axe auquel doivent être supposés rapportés les moments m et J. On peut obtenir les trois fonctions Ω , m, J par le calcul intégral de deux manières différentes suivant que l'on effectue les intégrations en prenant y ou x comme variable indépendante ou en d'autres termes suivant que l'on suppose la section divisée en tranches horizontales que nous nommerons segments aux abscisses, ou en tranches verticales que nous nommerons segments aux or données.

La partie du profil 1..2 par exemple donnera pour le segment aux abscisses $1.y_1$ y_2 . 2, compris entre les abscisses des deux points 1 et 2 du profil:

(2) . .
$$\Omega = \int_{1}^{2\pi} x \, dy$$
 $m = \int_{1}^{2\pi} xy \, dy$ $J = \int_{1}^{2\pi} xy^{2} \, dy$

et pour le segment aux ordonnées $1 \cdot x_1 \cdot x_2 \cdot x_3 \cdot x_4 \cdot x_4 \cdot x_4 \cdot x_5 \cdot x_4 \cdot x_5 \cdot x_4 \cdot x_5

(3) .
$$\Omega = \int_{1}^{2} y \, dx$$
 $m = \frac{1}{2} \int_{1}^{2} y^{2} \, dx$ $J = \frac{1}{3} \int_{1}^{2} y^{3} \, dx$

Si l'on suppose que pour l'un ou l'autre de ces systèmes d'intégration le point 1 restant immobile, le point 2 parcourre le contour fermé du profil $12\ M\ N\ 1$ jusqu'à revenir au point de départ 1, il est clair que les valeurs Ω , m, J obtenues seront exactement les fonctions cherchées ** pour le contour fermé donné.

En pratique c'est presque toujours le procédé des segments aux ordonnées que l'on a utilisé jusqu'ici, tant pour les méthodes graphiques que pour les calculs numériques, car les

^{*} Voir les explications données au N° XXXII: 4 sur la théorie et les formules pratiques de la résistance à l'aboutement.

^{**} Sur la figure (1) considérée ici, les formules (2) donneraient les valeurs cherchées avec le signe —, les formules (3) les donneraient avec le signe —, ce qui dépend du sens suivant lequel on parcourt la courbe fermée.

valeurs de y² et y³ se trouvent dans des tables de carrés et de cubes*, tandis qu'il faudrait calculer les produits xy et xy^2 qui seraient nécessaires pour les formules (2).

Pour obtenir rapidement une valeur numérique approchée de l'une des fonctions Ω, m, J sans avoir recours à des transformations graphiques spéciales ou à des procédés mécaniques, c'est la méthode d'intégration approximative dite de Simpson qui est préférable. On dessine le profil considéré à grande échelle, afin de pouvoir y mesurer plus exactement toutes les ordonnées (ou abscisses) nécessaires. On divise ensuite le segment à étudier en 2n tranches de même épaisseur et l'on désigne par z_0 z_1 z_2 ... z_{2n} les (2n+1) valeurs de la dérivée à intégrer suivant l'une quelconque des formules (2) ou (3), et qui comprennent les 2n tranches du segment **. Si nous supposons pour fixer les idées qu'il s'agisse de segments aux ordonnées et si nous désignons par Δx l'épaisseur de chacune des 2n tranches, on aura généralement:

$$(4) \int_{0}^{2\pi} z \, dx = \frac{\Delta x}{3} \left[z_0 + z_{2n} + 4 \left(z_1 + z_3 + \dots z_{2n-1} \right) + 2 \left(z_2 + z_4 + \dots + z_{2n-2} \right) \right]$$

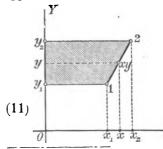
Cette formule suppose comme l'on sait, que la courbe représentant z en fonction de x, peut-être représentée dans chacun des intervalles z_0 z_2 , z_3 z_4 , . . . z_{3n-2} z_{3n} par un arc de parabole ayant son axe parallèle à celui des z, et exige par conséquent que dans chacun des couples de tranches correspondants, le profil de section ne présente aucun point singulier; on devra donc choisir en conséquence les segments et les tranches qui les composent. Pour les intégrales (3) on aura en particulier ***:

(5)
$$\left[\Omega\right]_{0}^{2n} = \frac{\Delta x}{3} \left[y_{0} + y_{2n} + 4\left(y_{1} + y_{3} + \dots y_{2n-1}\right) + 2\left(y_{2} + y_{4} + \dots y_{2n-2}\right)\right]$$

(6)
$$\left[m\right]_{0}^{2n} = \frac{\Delta x}{6} \left[y_{0}^{2} + y_{2n}^{2} + 4\left(y_{1}^{2} + y_{3}^{2} + \dots y_{2n-1}^{2}\right) + 2\left(y_{3}^{2} + y_{4}^{2} + \dots y_{2n-2}^{2}\right)\right]$$

(7)
$$[J]_{0}^{2n} = \frac{\Delta x}{9} \left[x_{0}^{3} + y_{2n}^{3} + 4 (y_{1}^{3} + y_{3}^{3} + \dots y_{2n-1}^{3}) + 2 (y_{2}^{3} + y_{4}^{3} + \dots y_{2n-2}^{3}) \right]$$

Ce procédé de calcul donne toujours des résultats bien suffisants en pratique, et si comme cela arrive en matière de ponts, on n'a que très-rarement à étudier quelques profils laminés spéciaux tels que ceux des rails, des fers Zorès . . . etc., on ne sera guère tenté de vouloir rechercher des procédés analytiques plus exacts ou des méthodes graphiques plus expéditives. La détermination pratique des fonctions Ω , m, J ayant toutefois pour les ingénieurs un intérêt indiscutable, nous indiquerons encore ces divers procédés, en tant qu'ils peuvent trouver une application utile.



3. Détermination analytique des fonctions $\Omega,\ m$ J.

Les cas où il est possible d'exprimer les intégrales Ω , m, Jau moyen de formules exactes relativement simples, sont ceux où le profil de section est défini géométriquement, soit comme portion de ligne droite, soit comme arc de parabole à axe horizontal et corde quelconque, ou à corde horizontale et axe quelconque, soit enfin comme arc de cercle orienté d'une façon quelconque. Dans ces divers cas la méthode des segments aux abscisses nous paraît mériter la -X préférance, et nous a conduit aux formules que nous allons exposer:

* Voir: J. Claudel. Tables des carrés et des cubes des nombres entiers de 1 à 10.000 etc. Paris, 1871, petit in 8°. — Chez le même éditeur et dans le même format: A. Jacquet. Tables des racines des nombres entiers de 1 à 10.000 avec 21, 12 et 10 figures . . . etc.
Voir encore: Dr. Jakob Philipp Kulik: Tafeln der Quadrat- und Kubikzahlen aller natürlichen Zahlen

bis hunderttausend. Leipzig 1848. Cet ouvrage autrichien avec une entrée 10 fois plus étendue que celle des tables françaises, est disposé d'une façon particulière de façon à diminuer le nombre de chiffres indiqués; c'est un volume in 8º de dimension usuelle, qui malheureusement est tombé dans l'oubli et ne se trouve que dans les bibliothèques.

** La dérivée z représente l'une des fonctions x, xy, xy^2 s'il s'agit des intégrales (2) et l'une des

fonctions
$$x_1$$
, x_2 , x_3 , x_4 , x_5 s'il s'agit des intégrales (2) et l'une des fonctions x_1 , x_2 , x_3 , x_4 s'il s'agit des intégrales (3).

**** Les formules analogues pour les intégrales (3) sont un peu plus pénibles pour m et J et s'écrivent:

(8) . . . $\left[\Omega\right]_{0}^{2n} = \frac{\Delta y}{3} \left[x_0 + x_{2n} + 4(x_1 + x_3 + \dots x_{2n-1}) + 2(x_2 + x_4 + \dots x_{2n-2})\right]$

$$(9) \quad \left[m\right]_{0}^{2n} = \frac{\Delta y}{3} \left[x_{0} y_{0} + x_{2n} y_{2n} + 4 (x_{1} y_{1} + x_{3} y_{3} + \dots x_{2n-1} y_{2n-1}) + 2 (x_{2} y_{2} + x_{4} y_{4} + \dots x_{2n-2} y_{2n-2})\right]$$

(10)
$$\left[J \right]_{0}^{x_{0}} = \frac{\Delta y}{3} \left[x_{0} y_{0}^{2} + x_{2n} y_{2n}^{2} + 4 \left(x_{1} y_{1}^{2} + x_{8} y_{3}^{2} + \dots x_{2n-1} y_{2n-1}^{2} \right) + 2 \left(x_{2} y_{2}^{2} + x_{4} y_{4}^{2} + \dots x_{2n-2} y_{2n-2}^{2} \right) \right]$$
Les deux dernières formules ne trouveront presque jamais une application pratique.

Considérons d'abord un segment aux abscisses (11) limité sur la droite par le profil rectiligne (1..2). Si l'on représente par x_1 y_1 et x_2 y_3 les coordonnées des points 1 et 2 on trouve:

(12) . .
$$\left[\Omega\right]_{i}^{s} = \frac{1}{2} (x_{s} + x_{i}) (y_{s} - y_{i})$$
 $Z = \frac{1}{12} (x_{s} - x_{i}) (y_{s} - y_{i})^{s}$

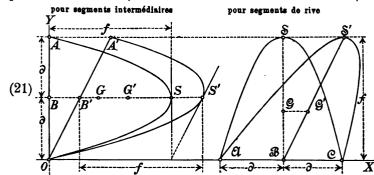
(13)
$$\left[m\right]_{i}^{s} = \frac{1}{2} \Omega(y_{s} + y_{i}) + Z \qquad \left[J\right]_{i}^{s} = \frac{1}{6} (x_{s} + x_{i}) (y_{s}^{s} - y_{i}^{s}) + Z(y_{s} + y_{i})$$

Ces formules relativement faciles à établir* donnent les fonctions cherchées en exprimant à l'aide de la variable auxiliaire Z ce qu'il faut ajouter aux valeurs approximatives obtenues avec le trapèze considéré comme un rectangle de largeur moyenne $\frac{1}{4}$ $(x_1 + x_2)$.

Lorsque le profil de la section est polygonal, on le divisera en segments aux abscisses en forme de trapèze, et la méthode que nous venons d'indiquer est alors plus exacte et plus commode que celle des formules de Simpson (5) (6) (7), lesquelles, pour être sensiblement exactes, exigent l'emploi d'un grand nombre de tranches de segment.

Lorsque le profil de la section contient en outre quelques parties courbes, on peut remplacer préalablement ces arcs de courbe par leur corde ou un polygone de cordes et obtenir une première approximation par la méthode des trapèzes exposée ci-dessus, quitte à évaluer ensuite les différences, résultant de la présence des segments négligés, compris entre le contour polygonal et le contour courbe. Nous allons faire voir comment chacun de ces segments compris entre l'arc et sa corde peut être assimilé à un segment de parabole et traité ensuite à l'aide de formules très-simples.

Un segment intermédiaire du profil fig. (1) tel que 1, 2, 3, 4 aura sur la droite comme sur la gauche un segment parabolique avec un axe horizontal et une corde orientée d'une manière quelconque, tandis qu'un segment de rive tel que 2 M3 ou 1 N4 sera un segment parabolique à corde horizontale avec un axe orienté d'une manière quelconque. On pourra toujours prendre les arcs assez courts pour que l'hypothèse des arcs de parabole n'entraîne pas d'erreur sensible, et dans les deux cas les fonctions Ω , m, J se calculent facilement.



Considérons fig. (21) d'abord deux segments paraboliques ASO ASC pour lesquels la corde est perpendiculaire à l'axe (ou diamètre). On sait qu'alors le centre de gravité G ou S divise la flèche BS ou S en deux parties qui sont dans le rapport de S qu'en outre la surface du segment est les S du rectangle formé avec la corde et la flèche...etc; si S nous désignons par:

* L'équation de la droite (1 . . 2) dans le système de coordonnées de la fig. (11) et en partant de l'un quelconque x_0 y_0 de ses points, est

(14)
$$\dots \frac{y-y_0}{y_2-y_1} = \frac{x-x_0}{x_2-x_1}$$
 ou bien $\dots x = x_0-y_0 \frac{x_3-x_1}{y_2-y_1} + y \frac{x_3-x_1}{y_2-y_1} + \dots$ d'où

(15)
$$\left[m \right]_{1}^{2} = \int_{1}^{2} xy \, dy = \int_{1}^{2} \left[y \left(x_{0} - y_{0} \frac{x_{2} - x_{1}}{y_{2} - y_{1}} \right) + y^{2} \frac{x_{2} - x_{1}}{y_{3} - y_{1}} \right] dy = \left[\frac{y^{2}}{2} \left(x_{0} - y_{0} \frac{x_{2} - x_{1}}{y_{3} - y_{1}} \right) + \frac{y^{2}}{3} \frac{x_{2} - x_{1}}{y_{2} - y_{1}} \right]_{1}^{2}$$
Supposant que la droite parte du point $x_{0} = \frac{1}{2} (x_{1} + x_{2})$ et $y_{0} = \frac{1}{2} (y_{1} + y_{2})$, on a:

$$[17] \quad . \quad \left[m\right]_{1}^{3} = \frac{1}{4} \left(y_{2} - y_{1}\right) \left(y_{2} + y_{1}\right) \left(x_{2} + x_{1}\right) + \frac{1}{12} \left(x_{3} - x_{1}\right) \left[4 \left(y_{3}^{2} + y_{3} y_{1} + y_{1}^{3}\right) - 3 \left(y_{3} + y_{1}\right)^{3}\right]$$

et en réduisant on arrive à la formule (13) du texte. On a de même en procédant d'une manière analogue:

(18)
$$\left[J\right]_{1}^{3} = \int_{1}^{3} xy^{2} dy = \left[\frac{y^{3}}{3} \left(\frac{x_{3} + x_{1}}{2} - \frac{y_{3} + y_{1}}{2} \frac{x_{2} - x_{1}}{y_{2} - y_{1}}\right) + \frac{y^{4}}{4} \frac{x_{2} - x_{1}}{y_{2} - y_{1}}\right]_{1}^{3}$$

$$(19) \quad . \quad \left[J\right]_{i}^{2} = \frac{1}{6} \left(x_{2} + x_{1}\right) \left(y_{2}^{3} - y_{1}^{3}\right) - \frac{1}{6} \left(y_{2} - y_{1}\right) \left(y_{2}^{3} - y_{1}^{3}\right) \frac{x_{2} - x_{1}}{y_{2} - y_{1}} + \frac{1}{4} \left(y_{2}^{4} - y_{1}^{4}\right) \frac{x_{2} - x_{1}}{y_{2} - y_{1}}$$

$$(20) \quad . \quad \left[J\right]_{1}^{2} = \frac{1}{6} \left(x_{2} + x_{1}\right) \left(y_{2}^{3} - y_{1}^{3}\right) + \frac{1}{12} \left(x_{2} - x_{1}\right) \left(y_{2} + y_{1}\right) \left[3 \left(y_{2}^{2} + y_{1}^{3}\right) - 2 \left(y_{2}^{2} + y_{2} y_{1} + y_{1}^{3}\right)\right]$$

et en réduisant encore le dernier terme on arrive à la formule (13) du texte pour le moment d'inertie.

(22) . .
$$\begin{cases} J_{\bullet} \, \, \mathfrak{I}_{\circ} \, & \ldots \text{ les moments d'inertie principaux rapportés au centre de gravité,} \\ f \, \ldots \, & \ldots \text{ la hauteur de flèche } BS \text{ ou } \mathfrak{BS}, \\ 2 \, \vartheta \, \ldots \, & \ldots \text{ la longueur de corde } 2 \, \times \, AB \text{ ou } 2 \, \times \, \mathfrak{SS}, \\ \text{on aura pour les valeurs bien connues concernant un semblable segment parabolique:}$$

(23) . . .
$$\Omega = \frac{4}{3}f^3$$
 $J_0 = \frac{1}{5}\Omega \partial^3$ $J_0 = \frac{12}{175}\Omega f^3$

D'après cela, en rapportant les moments à un autre axe quelconque parallèle à OX et situé à la hauteur y au-dessous, on aura pour les moments statiques m, \mathfrak{M} et les moments d'inertie J, I concernant la figure de gauche et la figure de droite:

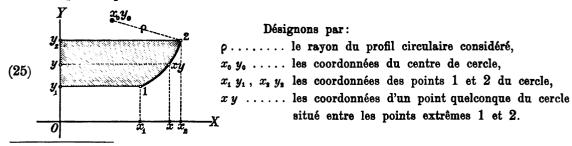
(24)
$$\begin{cases} m = \Omega (y + \partial) & \mathfrak{M} = \Omega (y + \frac{2}{5}f) \\ J = \Omega \left[(y + \partial)^2 + \frac{\partial^2}{5} \right] & \mathfrak{I} = \Omega \left[(y + \frac{2}{5}f)^2 + \frac{12}{175}f^2 \right] \end{cases}$$

 Π est facile de voir maintenant sur la fig. (21) que les formules ci-dessus subsistent pour le cas plus général que nous avions en vue tout d'abord, en voulant appliquer les segments paraboliques à la fig. (1). Nous supposerons que dans la figure de gauche $\overline{(21)}$ la corde OBA se déplace en OB'A', le point S venant en S' de façon que BS = B'S' = f. Le segment de parabole OS'A' ayant OA' comme corde et B'S' comme diamètre, peut être considéré comme obtenu, en divisant le segment parabolique normal OSA en une infinité de segments aux abscisses ou tranches horizontales, de hauteur infiniment petite, et en faisant ensuite glisser toutes ces tranches vers la droite suivant le déplacement de la corde de OA en OA'. Or ce déplacement des tranches n'altère en rien les fonctions m, J dont les valeurs (24) restent par suite toujours applicables. On démontrerait de la même manière que le segment de parabole \mathfrak{ASE} peut être déformé en un segment & 5'C plus général, en faisant passer le diamètre de & 5 en & 5'... etc.

Les deux segments paraboliques OS'A' et CS'C dont nous venons d'évaluer d'une manière générale les moments statiques et les moments d'inertie, pourront toujours facilement trouver leur application pour compléter les segments aux abscisses fig. (1), car d'après le profil courbe donné les trois points A'S'O ou CS'C de la fig. (21) seront toujours indiqués d'avance sur la figure (1) où pourront y être choisis convenablement*. Ajoutons que les grandeurs ∂ et fqui entrent dans les formules sont des longueurs mesurées suivant les axes coordonnés.

Considérons maintenant un segment aux abscisses fig. (25) terminé par un arc de cercle, comme partie composante du profil de section à étudier; la question est dans ce cas bien plus compliquée que dans le cas d'un arc de parabole.

On sait que les coordonnées du centre de gravité d'un segment de cercle et les moments d'inertie de ce segment, rapportés aux axes principaux d'inertie, ne s'expriment point par des formules simples. La complication augmente encore lorsque les moments doivent être rapportés à un axe du plan faisant avec la corde de l'arc un angle quelconque. L'auteur ayant eu un certain nombre de calculs de ce genre à effectuer, a trouvé plus commode d'aborder de suite le problème dans toute sa généralité au moyen du calcul intégral; il a établi ainsi pour le segment aux abscisses tout entier à profil circulaire quelconque, des formules qui sont assez avantageuses (comme toutes les formules pour profils circulaires) tant que le rayon de cercle n'est pas trop grand; dans ce dernier cas il serait préférable d'avoir recours à la méthode approximative des segments paraboliques.



[♥] Dans le cas d'un segment de rive le point & pourra être choisi à volonté sur le profil donné de façon que l'arc parabolique qui en resulte couvre ce profil pour le mieux. Dans le cas d'un segment intermédiaire un choix du point S' sur le profil n'est pas possible, mais on atteint le même but déplaçant le point S' très-légèrement sur le diamètre SS' dans un sens ou dans l'autre.

L'équation du profil circulaire sera:

$$(26) . . (x-x_0)^2+(y-y_0)^2-\rho^2=0 x=x_0+\sqrt{\rho^2-(y-y_0)^2}$$

Dans cette valeur de x on devra prendre le signe + ou le signe - suivant que le segment possède un profil circulaire convexe ou concave; si l'on pose maintenant:

$$(27) \quad . \quad Z = \int \left[\rho^2 - (y - y_0)^2 \right]^{\frac{1}{2}} dy \qquad Z' = \int y \left[\rho^2 - (y - y_0)^2 \right]^{\frac{1}{2}} dy \qquad Z'' = \int y^2 \left[\rho^2 - (y - y_0)^2 \right] dy$$

on aura pour les trois fonctions cherchées, d'après la méthode des segments aux abscisses:

$$\left[\Omega\right]_{1}^{3} = \left[x_{0} \ y \pm Z\right]_{1}^{2} \qquad \left[m\right]_{1}^{3} = \left[x_{0} \frac{y^{2}}{2} \pm Z^{2}\right]_{1}^{2} \qquad \left[J\right]_{1}^{3} = \left[x_{0} \frac{y^{3}}{3} \pm Z^{2}\right]_{1}^{3}$$

Le calcul des intégrales Z, Z' et Z'' peut s'effectuer facilement au moyen de l'intégration par parties*, et on trouve après toutes réductions et au moyen de la fonction auxiliaire:

(29) . . .
$$\pm Z = \mathcal{Z} = \frac{1}{2} (x - x_0) (y - y_0) \pm \frac{1}{2} \rho^2$$
. arc. $\sin \frac{y - y_0}{\rho}$... les formules:

(30) . .
$$\left[\Omega\right]_{1}^{2} = \left[x_{0}y + \mathcal{E}\right]_{1}^{2}$$
 $\left[m\right]_{1}^{2} = \left[\frac{x_{0}y^{2}}{2} - \frac{(x - x_{0})^{2}}{3} + y_{0}\mathcal{E}\right]_{1}^{2}$

(31) . . .
$$\left[J\right]^{3} = \left[\frac{1}{3}x_{0}y^{2} - \frac{5y_{0} + 3y}{12}(x - x_{0})^{3} + \left(y_{0}^{2} + \frac{\rho^{2}}{4}\right)\mathcal{E}\right]^{3}$$

dans lesquelles on prendra dans \mathcal{Z} le signe + ou - suivant que le segment sera convexe ou concave, en choisissant en outre l'arc. sin. toujours entre $-\frac{1}{2}\pi$ et $+\frac{1}{2}\pi$. Les formules sont du reste entendues suivant les notations usitées pour les intégrales définies, c'est-à-dire que l'on appliquera les calculs successivement aux points 1 et 2 et que l'on fera la différence des résultats obtenus. Cette méthode de calcul restera donc malgré toutes les simplifications, toujours trèspénible, et elle ne se recommande que si l'on veut exclure absolument toute donnée graphique.

* Nous poserons pour simplifier:

(32)
$$y-y_0=Y$$
 $dy=dY$ $Z=\int (\rho^2-Y^2)^{\frac{1}{2}} \cdot dY$

L'intégration par parties aidée d'une transformation connue donne pour la première intégrale:

(33) . .
$$Z = \int \frac{\rho^3 \frac{1}{\rho}}{\sqrt{1 - \left(\frac{Y}{\rho}\right)^3}} dY - \int \frac{Y^3}{\sqrt{\rho^3 - Y^3}} dY = \rho^3 \text{ arc. sin } \frac{Y}{\rho} + Y\sqrt{\rho^3 - Y^3} - Z$$

d'ou résulte la valeur du texte pour $\mathcal{Z} = \pm Z$, si au lieu de $\pm \sqrt{\rho^2 - Y^2}$ on met la valeur toujours égale $(x - x_0)$, la formule (29) convenant alors pour $\pm Z$. On a en outre pour la deuxième intégrale:

(34) . . .
$$Z' = \int (y_0 + Y) (\rho^2 - Y^2)^{\frac{1}{2}} dY = y_0 Z + \int Y (\rho^2 - Y^2)^{\frac{1}{2}} dY = y_0 Z - \frac{1}{3} (\rho^2 - Y^2)^{\frac{3}{2}}$$

On aura enfin pour la troisième intégrale Z^u par analogie avec (34) ci-dessus:

$$(35) \quad . \quad . \quad Z^{\mu} = \int (y_0 + Y)^2 \, (\rho^2 - Y^2)^{\frac{1}{2}} \, dY = y_0^2 \, Z - \frac{2}{3} \, y_0 \, (\rho^2 - Y^2)^{\frac{3}{2}} + \int Y^2 \, (\rho^2 - Y^2)^{\frac{1}{2}} \, . \, dY$$

La dernière intégrale résulte d'une intégration par parties en deux équations à deux inconnues:

(36)
$$\int Y^2 (\rho^2 - Y^2)^{\frac{1}{2}} dY = -\frac{1}{3} Y (\rho^2 - Y^2)^{\frac{3}{2}} + \frac{1}{3} \int (\rho^2 - Y^2)^{\frac{3}{2}} dY$$

(37)
$$\int (\rho^2 - Y^2)^{\frac{3}{2}} \cdot dY = \int (\rho^2 - Y^2)^{\frac{1}{2}} dY = \rho^2 Z - \int Y^2 (\rho^2 - Y^2)^{\frac{1}{2}} dY$$

En substituant la valeur qu'on en tire, dans celle (35) de Z^{μ} on arrive à la formule

(38)
$$Z^{\mu} = \left(y_0^2 + \frac{\rho^2}{4}\right)Z - \frac{5y_0 + 3y}{12} \left(\rho^2 - Y^2\right)^{\frac{3}{2}}$$

Utilisant les expressions ainsi trouvées pour Z, Z' et Z'' dans les formules (28) en y introduisant la simplification $\pm \sqrt{\rho^2 - Y^2} = x - x_0$ déjà mentionnée pour Z, on trouve finalement les expressions (29) (30) et (31) du texte.

4. Détermination des fonctions Ω , m, J par des procédés graphiques et mécaniques.

Depuis près d'un demi-siècle les ingénieurs ont à leur disposition des planimètres excellents; il suffit de faire parcourir à une pointe (dite traçoir) un contour fermé quelconque pour pouvoir lire immédiatement sur une graduation, l'aire qui s'y trouve contenue. Les meilleurs instruments de ce genre sont le planimètre de Wetli et le planimètre d'Amsler; le premier se recommande surtout pour le travail de bureau par sa grande exactitude et son emploi commode, le second constitue un instrument, d'un prix peu élevé, extrêmement simple et portatif, et qui peut même jusqu'à certaines limites être adapté à une unité de mesure quelconque. C'est seulement depuis que le système Amsler s'est répandu d'avantage que l'usage des planimètres est réellement devenu populaire parmi les ingénieurs, puisqu'un instrument de ce système, tel qu'il est fabriqué en Suisse, peut se mettre en poche comme un étui de compas usuel et ne coûte guère d'avantage *. L'auteur a eu occasion de se servir, de planimètres des deux systèmes, tels qu'ils ont été construits par Starke à Vienne (celui d'Amsler avec un poste fixe à poids) et il a constaté que l'on peut estimer ainsi les surfaces avec une approximation relative de 1:500 à 1:1000, sans même s'astreindre à suivre les contours avec une précision par trop pénible.

M. Amsler avait déjà décrit et dessiné dans sa brochure de 1856 un instrument qui moyennant un seul tour du traçoir le long d'un contour fermé, indique simultanément et la surface qui s'y trouve comprise, et les moments statique et d'inertie de cette surface par rapport à un axe choisi à volonté dans le plan. A l'exposition universelle de Paris en 1867, un instrument de ce genre se trouvait exposé dans la section suisse; il était muni de trois roues dentées et de trois galets ou roulettes à arc gradué, mais ne paraissait pas encore disposé d'une manière tout à fait pratique. Dès 1870 un "intégrateur" comme l'apelle M. Amsler, d'une construction perfectionnée, se trouvait en service à l'école polytechnique de Vienne; le rapport publié à ce sujet par le Dr. E. Winkler (Zeitschr. des österr. Ing.- und Arch.-Vereines, cahier I ex 1870 p. 25) auquel se trouve annexé un dessin et une description de l'instrument, permet de reconnaître que ce dernier ne différait pas sensiblement des modèles que l'on construit actuellement. On trouve sur les intégrateurs les plus nouveaux ** dans la brochure: "Instruction pour l'emploi de l'intégrateur Amsler par A. Amsler (fils de l'éminent constructeur de Schaffhouse). Împ. Brodtmann, 1886" tous les détails désirables, ainsi que des dessins et croquis des divers instruments disponibles.

L'intégrateur, ainsi que nous l'écrit M. Amsler, est employé presque exclusivement au Service technique de la Marine anglaise, suivant le procédé de M. Mac Farlane Gray; M. J. Bauschinger de Munich s'en sert pour les calculs concernant ses barres-éprouvettes (voir le cahier XV de ses "Mittheilungen . . . ") etc. Pour les calculs de résistance concernant les ponts métalliques nous serons toutefois bien moins souvent amenés à nous servir de cet instrument ingénieux, car

^{*} Comme l'assure avec modestie M. Amsler c'est à M. Oppikofer ingénieur d'Untereppikon que revient l'honneur d'avoir contribué le plus puissament à l'invention des planimètres (Bulletin de la société d'encouragement de 1841; Dingler, polyt. Journal, Vol. 86) ayant su le premier utiliser le principe d'un galet roulant et glissant à la fois sur une surface. Le planimètre de Wetli ne diffère du planimètre d'Oppikofer qu'en ce que cette surface est celle d'un disque au lieu d'être celle d'un cône.

Comme nous l'indiquons dans le texte, c'est toutefois l'invention postérieure de M. Amsler qui a décidé le succès des planimètres. Voir à ce sujet la brochure: "Ueber die mechanische Bestimmung des Flächeninhaltes, der statischen Momente und der Trägheitsmomente, insbesondere über einen neuen Planimeter v. Jacob Amsler. Schaffhausen, Beck & Sohn, 1856". Cette brochure contient un traité général des planimètres, très-bien étudié. On y trouve cités à la page 71 les prix du temps: Oppikofer 425 francs à Paris, Wetli 450 Francs à Vienne, Amsler 50 francs à Zürich. Ces chiffres sont caractéristiques.

^{**} Intégrateur N° 1. Construction usuelle, avec chariot à 2 roues sur rail, portant 3 roues dentées, 3 roulettes graduées et une tige à traçoir, coûte 360 frcs. et n'exige qu'un tour de tracé pour les

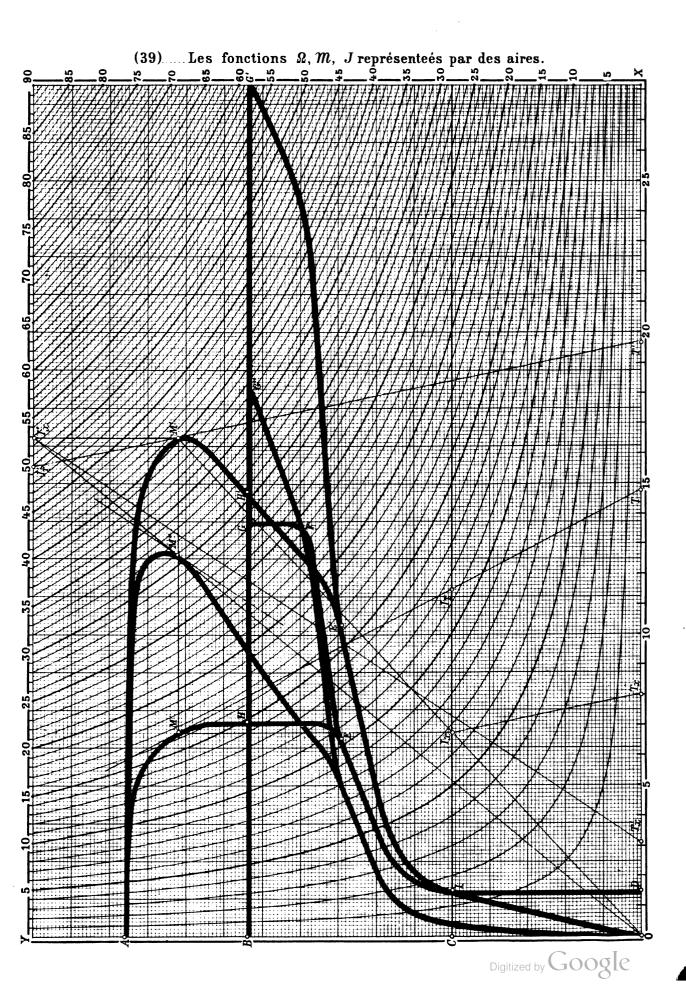
Intégrateur N° 2. Chariot à 3 roues sur rail et s'agençant à volonté avec un système séparé

composé de 2 roues dentées, 2 tiges à traçoir et une seule roulette graduée, de façon que cette dernière donne l'une des fonctions Ω , m, J, coûte 220 frcs. et exige un tour de tracé par fonction.

Intégrateur N° 3. Chariot à deux roues sur rail, portant une tige à traçoir 2 roues dentées et 2 roulettes graduées donnant Ω et m (mais pas J), coûte 220 frcs. et n'exige qu'un seul tour de tracé pour les deux fonctions.

Intégrateur N° 4. Grand instrument comme le N° 1 mais pouvant opérer sur des figures de $1 m20 \times 0 m60$ d'étendue, muni en outre d'un perfectionnement consistant en ce que les trois roulettes marchent sur un disque de l'instrument, qui recevant un mouvement de rotation proportionnel aux dxagrandit les arcs développés à lire; coûte 750 frcs. et réunit en lui tous les perfectionnements inventés jusqu'ici en pareille matière.

Tous ces instruments cités ci-dessus reposent sur l'idée des segments aux ordonnées.



ce n'est que pour des profils laminés avec saillies fortement arrondies ou irrégulières comme ceux des rails, des fers Zorès . . . etc. qu'il y aura lieu de calculer plus exactement les fonctions Ω , m, J; pour toutes les sections plus usuelles en $\mathbb{T} \subset \mathbb{L} \subset \mathbb{L}$... etc. le calcul approximatif connu, basé sur la décomposition en rectangles suffit.

A défaut d'intégrateur, on peut, comme l'a fait l'auteur à une époque* où l'intégrateur Amsler n'avait pas encore fait ses preuves en Autriche, se servir d'un planimètre ordinaire, en transformant graphiquement tous les profils à étudier, de telle façon que les aires contenues dans les contours déformés représentent les moments m et J cherchés. Ce procédé de calcul se trouve appliqué sur la planche fig. (39) à un rail de chemin de fer ayant 120mm de hauteur, 110^{mm} de largeur de patin, 57^{mm} de largeur de tête et 12^{mm} d'épaisseur à l'âme; ce profil constitue actuellement en Autriche le type usuel pour les lignes d'intérêt général à faible trafic.

On se sert essentiellement d'une sorte de transparent construit une fois pour toutes sur du papier millimètre ** et contenant les hyperboles de niveau:

(40)
$$xy = 1$$
 $xy = 2$ $xy = 3$ etc.

dessinées avec une unité de longueur égale à 2cm qu'on devra également adopter pour le dessin du rail qu'on aura à y appliquer. L'ensemble des hyperboles est extrêmement facile à obtenir, car toutes ces courbes divisent chaque abscisse et chaque ordonnée en parties égales; le canevas millimétrique donne un nombre suffisant de leurs points pour permettre d'effectuer immédiatement le tracé au moyen des règles courbes. On se sert à cet effet du barême simple ci-après:

En marquant tous ces points*** dans les deux directions des coordonnées (où l'on n'aura que les divisions $\frac{2.0}{5}$ 0 et $\frac{1.0}{5}$ 6 à compléter à l'aide d'une bande de papier graduée) on en aura plus qu'il n'en faut pour tracer les hyperboles.

Considérons maintenant le profil de rail coloré en bleu (39); il est disposé de manière que son axe vertical de symétrie se trouve sur OY et que son axe horizontal de symétrie d'éclissage, coı̈ncide avec l'axe OX; la partie inférieure est alors rabattue vers le haut en OBGFEID et occupe avec la partie supérieure le profil de section commun OBHEID et le contour commun EID.

Cette disposition particulière offre quelques avantages dont on ne devra pas manquer de profiter dans les cas analogues. Le moment statique par exemple, pour le profil total (patin, âme et tête) rapporté à l'axe OX, sera simplement la différence des moments propres aux parties de profil AMHB et HGFE de façon que l'on pourra se dispenser d'évaluer le moment du profil commun OBHEID . . . etc.

Pour obtenir maintenant le contour violet qui donnera les moments statiques, on transportera un point M quelconque ayant les coordonnées xy, en un point M' ayant les coordonnées x'y de manière que (2).

$$(42) \quad . \quad . \quad C' x' = x y \qquad \text{et} \qquad m = \int x y \, dy = C' \int x' \, dy$$

où C' désigne une constante, qui ne dépend évidemment que de l'échelle suivant laquelle on veut porter les nouvelles abscisses x' sur le dessin. Cette échelle indiquée au bas de la feuille est ici de 8^{mm} par unité de longueur.

Les points qui se trouvent sur la droite y = C' ne seront pas déplacés (puisque alors x = x') et la hauteur de cette droite se déterminera \dagger sur la figure par :

$$C' \times 8^{mm} = 400^{mm}$$
 $C' = 50^{mm}$

Cette droite CI est ce que nous nommerons la base de déformation. On reconnaîtra facilement que les abscisses des divers points M sont agrandies ou diminuées par suite de la

^{*} Il s'agissait de comparer vers 1872 de comparer tous les profils de rails usités alors en Autriche et en Allemagne, au nombre de plus de 80. Le procédé utilise l'idée des segments aux abscisses.

^{**} On choisira ce papier avec soin puis on collera plusieurs feuilles identiques sur des plaques de verre ou de métal; l'une servant à tracer le transparent à courbes hyperboliques, les autres servant à construire

sur des calques tous les profils en double grandeur.

**** Le produit des nombres placés l'un au-dessus de l'autre est $400 = 20^{mm} \times 20^{mm}$.

† L'unité de longueur du dessin étant (40) de 20^{mm} , l'hyperbole xy = 1 s'écrirait avec les $mm \dots xy = 400.$

déformation suivant que ces points se trouvent au-dessus ou au-dessous de la base. Pour obtenir rapidement l'ensemble du contour déformé violet, il suffit de considérer l'ensemble des points où le contour primitif bleu coupe toutes les hyperboles, et pour lesquels l'échelle du bas donne immédiatement (sans interpolation) les points transformés*. On obtient ainsi plus de points qu'il n'en faut et la recherche de points intermédiaires serait superflue. Nous exposerons cependant encore ici comment on peut effectuer la déformation sans les hyperboles à l'aide d'une construction très-simple donnant aussi la tangente au profil déformé.

On obtient le point M' correspondant à un point M choisi à volonté sur le profil de rail en projetant ce dernier point verticalement en I_x sur la base et prolongeant la droite OI_x jusqu'à sa rencontre avec l'horizontale menée par M, car cette construction n'est que l'expression graphique de la relation x': x = y: C' équivalente à (42). Le profil déformé (violet) au moyen de l'un de ces deux procédés donne lieu aux remarques générales suivantes:

1. Une courbe quelconque

(43) . .
$$F(xy) = o$$
 est transformée en une autre courbe $F\left(\frac{C'x'}{y}, y\right) = o$

dont le degré généralement plus élevé, ne peut toutefois dépasser la somme des exposants les plus élevés de x et y dans l'équation de la courbe primitive, si celle-ci est de forme algébrique.

2. Une droite quelconque, pour laquelle nous prendrons par exemple la tangente au profil primitif partant du point M, aux coordonnées x, y, laquelle a pour équation,

(44)
$$\frac{y-y_1}{x-x_1} = \left(\frac{dy}{dx}\right)_1 = \operatorname{tg}\varphi^{**}$$
 ou bien $y = (y_1 - x_1 \operatorname{tg}\varphi) + x \operatorname{tg}\varphi$

se transforme dans la parabole dont l'équation est:

(45) . .
$$y^2 - y (y_1 - x_1 \operatorname{tg} \varphi) = x' C' \operatorname{tg} \varphi$$
 avec $\frac{dy}{dx'} = \frac{C' \operatorname{tg} \varphi}{2 y - y_1 + x_1 \operatorname{tg} \varphi}$

Cette parabole a un axe horizontal, elle passe par l'origine O et coupe l'axe OY ainsi que la base CI_T aux mêmes points que la tangente MI_T elle-même; enfin elle possède au point M' avec le profil déformé une tangente commune. On pourrait aussi construire cette dernière d'après ces conditions puisque la parabole est entièrement connue, mais l'équation (45) fournit immédiatement une solution plus simple:

(46) . . On a pour
$$M'$$
 . . . $y = y_1$
$$\left(\frac{dy}{dx'}\right)_{M'} = \frac{C'}{x_1 + y_1 \cot \varphi}$$

On portera d'après cela à partir de la trace T de la tangente MT sur OX, l'abscisse x_1 du point M suivant $TT_x = -x_1$, et $I_x T_x$ sera la direction cherchée de la tangente en M' au contour déformé. Du reste la formule (46) donne également, d'une façon simple, la valeur numérique du coefficient angulaire de la tangente cherchée.

3. La parabole représentant la déformée d'une droite quelconque, a son sommet convexe tourné vers la droite ou vers la gauche suivant que $\varphi \gtrsim \frac{1}{2} \pi$. Pour $\varphi = \frac{1}{2} \pi$ c'est-à-dire pour une droite verticale $x = x_1$, la parabole devient la droite x_1 y = C' x' qui réunit l'origine O avec le point I_x de la base. Pour $\varphi = o$ la droite primitive alors horizontale, est identique avec sa propre déformée, chacun de ses points subissant toutefois la déformation. Enfin tous les points de l'axe O X ne subissent aucun déplacement tandis que tous les points de l'axe O X se déplacent en passant à l'origine. Toutes ces particularités pourront être utilisées pour le tracé des déformées.

Les constructions que nous venons d'indiquer et qui servent à passer du profil primitif (bleu) au profil déformé (violet) déterminant les moments statiques, peuvent se répéter pour passer de ce dernier profil au profil déformé (rouge) servant à déterminer les moments d'inertie. La nouvelle déformation s'effectue à l'aide du même transparent à courbes de niveau hyperboliques utilisé précédemment, où même de la construction géométrique que nous avons exposée en dernier

^{*} En plaçant une bande de papier au-dessus de MM' on pourra marquer les points M' en faisant seulement glisser cette bande horizontalement sur le canevas millimétrique.

^{**} En désignant par φ l'angle MTX dans le sens usuel et suposant $\left(\frac{dy}{dx}\right)_1$ evalué dans le profil primitif pour le point M aux coordonnées x_1 y_1 , ou plus généralement en considérant l'équation (44) comme celle d'une droite tout à fait quelconque passant par ce point.

lieu et pour laquelle on aura à considérer une nouvelle base de déformation. Si nous désignons par x'' la nouvelle abscisse et par C'' la constante, on aura d'après (42) ici:

(47) . . .
$$C'' x'' = x'y$$
 $J = \int xy^3 dy = C' \int x' y dy = C' C'' \int x'' dy$

L'échelle choisie sur le dessin pour les nouvelles abscisses x'' est de $2^{mm}5$ par unité; la hauteur de la nouvelle base sera $C'' = 400 : 2 \cdot 5 = 160^{mm}$.

Cette base ainsi que l'échelle divisée pour les nouvelles abscisses x'' viennent coı̈ncider exactement avec l'échelle du bord supérieur de l'épure, appartenant aux courbes de niveau hyperboliques. Cette disposition* peut presque toujours être adoptée avec avantage, car après avoir choisi l'échelle des x' de façon à obtenir les plus grandes valeurs possibles sans sortir du cadre de l'épure (point G') on sera assuré ensuite d'y rester également en effectuant la deuxième déformation, dans les conditions que nous venons d'indiquer.

Pour terminer maintenant ce qui concerne le calcul du profil de rail que nous avons choisi comme exemple, il nous reste à dire que les aires indiquées par le planimètre et que nous désignerons par Ω_p Ω_p^i sont les suivantes:

En tenant compte des échelles adoptées successivement pour y, x, x' et x'' ainsi que de la nécessité de doubler finalement tous les résultats puisque l'épure ne contient que la moitié du profil de rail complet, on trouvera pour les trois fonctions ****.

$$\Omega = \frac{1}{2} \Omega_p = 40^{\frac{cm^2}{489}}$$
 $m = \frac{10}{8} \Omega_p' = 24^{\frac{cm^2}{204}}$ $J = 10 \Omega_p'' = 804^{\frac{cm^2}{4}}$

et l'on en déduira par le procédé de calcul ordinaire:

5. Calcul approché usuel des fonctions Ω , m, J dans les projets de ponts.

· On se sert surtout dans la construction de ponts de fers plats ou de tôles ainsi que de profils laminés en forme de I L L qui dans ces derniers temps sont devenus très-usuels. Les ingénieurs des ponts métalliques de tous pays sont déjà depuis longtemps d'accord pour admettre que tous les profils obtenus soit en prenant simplement ces fers laminés tels quels, soit en les combinant ensemble, peuvent être traités, avec une approximation plus que suffisante en pratique, comme s'ils étaient composés uniquements d'éléments rectangulaires.

On néglige donc le bombement des parties arrondies convexes ou concaves et on assimile l'âme ou les côtés à épaisseur variable à des parties analogues ayant une épaisseur moyenne constante telle, que l'aire Ω du profil se trouve conservée exactement, l'expérience ayant démontré que dans ces conditions les moments m et J se trouvent évalués avec une précision suffisante. Les calculs effectués d'après ce système, sont simplement l'application immédiate de la méthode des segments aux ordonnées (3) à des profils définis par des contours à gradins rectangulaires. Nous ferons voir plus loin à propos des poutres en tôle à âme pleine, comment on peut déterminer

^{*} Remarquons que pour toutes les déformations de ce genre, le transparent à courbes de niveau hyperboliques restera toujours le même quelles que soient les échelles choisies pour x' et x'', tandis que la construction géométrique dépend essentiellement du choix de ces échelles et des bases qui en résultent.

construction géométrique dépend essentiellement du choix de ces échelles et des bases qui en résultent.

*** Etant etendu que l'on ne mesure au planimètre que les aires A M' H' B et H' G' E' H' comme nous l'avons expliqué précédemment.

^{***} C'est par ce procédé, que l'auteur a pu obtenir, avec une facilité relative, les résultats comparatifs concernant les 80 profils de rails dont il s'agissait vers 1872. A titre de contrôle on a ensuite traité l'un des profils par voie entièrement analytique au moyen des formules (12) (13) (29) (30) (31).

très-simplement les fonctions Ω , m, J du profil total au moyen des fonctions analogues concernant ses éléments composants; ces derniers ne sont autres que les profils laminés cités ci-dessus; les profils des cornières qui entrent constamment dans les calculs et les rendent plus spécialement pénibles, donnent lieu aux explications suivantes.

6. Choix des cornières et calculs qui s'y rattachent.

Les cornières à côtés égaux sont comme l'on sait de beaucoup les plus répandues, et ce sont aussi celles qui coûtent le moins à égalité de poids. Les types les plus usités dans l'Europe centrale pour les ponts métalliques, sont avec les notations usuelles:

(49)
$$.60 \times 60 : 8$$
, $70 \times 70 : 9$, $80 \times 80 : 10$, $90 \times 90 : 11$, $100 \times 100 : 12$.

Toutes les usines produisent ces types connus, avec un certain nombre de profils qui n'en diffèrent que par l'épaisseur des côtés. En général depuis que le système métrique a été adopté presque universellement en Europe, la grande majorité des ingénieurs semble s'être ralliée à l'idée de choisir des cornières dont les côtés ont un nombre entier de centimètres comme longueur et un nombre entier de millimètres comme épaisseur moyenne. La longueur des côtés dépasse rarement 100^{mm} (exceptionnellement 110 et 120^{mm}).

Quant aux cornières à côtés inégaux, elles sont très-avantageuses pour les bandes des poutres de hauteur réduite ainsi que pour les croisillons des poutres à triangles en général, mais il ne semble pas que l'accord se soit établi à leur sujet entre les ingénieurs. L'association des ingénieurs et architectes de l'Autriche s'est occupé de cette question* difficile dès 1880 sans que la commission qui l'étudie, soit parvenue jusqu'ici à établir une série de types réunissant les suffrages de tous les intéressés. Pour les constructeurs de ponts métalliques il serait cependant de haute importance que l'on parvienne à se mettre d'accord sur un petit nombre de profils-types, que les usines pourraient fournir d'autant plus facilement; c'est ce qui a déterminé l'auteur à proposer ici une série de types bien étudiés, choisis parmi ceux qui sont employés le plus fréquemment dans les constructions et qui ont du moins reçu la sanction de l'expérience. Ces types sont avec les notations ordinaires en mm:

(50)
$$\underbrace{ \begin{array}{c} Nr. \ 1 \\ 8 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 2, \ 3 \\ 8 . \ 9 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 4 ... \ 6 \\ 8 . \ 9 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 10 ... \ 9 \\ 8 . \ 9 .10 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 10 ... \ 18 \\ 8 . \ 9 .10 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 10 ... \ 18 \\ 8 . \ 9 .10 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 10 ... \ 18 \\ 8 . \ 9 .10 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 10 ... \ 18 \\ 10 ... \ 10 ... \ 13 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 14 ... \ 18 \\ 10 ... \ 13 ... \ 14 ... \ 15 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 19 ... \ 24 \\ 10 ... \ 11 ... \ 12 ... \ 13 ... \ 14 ... \ 15 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 19 ... \ 24 \\ 10 ... \ 11 ... \ 12 ... \ 13 ... \ 14 ... \ 15 \end{array}, \begin{array}{c} Nr. \ 19 ... \ 24 \\ 10 ... \ 17 \end{array}$$

Les avantages de cette série sur laquelle on trouve réunis dans le tableau (51) ci-après toutes les données numériques théoriques et pratiques, peuvent être résumés comme suit:

- 1. Les sept combinaisons de longueurs de côtés se divisent en trois groupes pour lesquels la différence des côtés est respectivement D=25, 30, 40^{mm} . Ce système permet de trouver dans chaque groupe au moins deux profils pouvant se servir, réciproquement, de couvre-joint ce qui est notamment important pour le dernier groupe **.
- 2. Les profils cités ne sont à la vérité pas géométriquement semblables, et n'ont même pas leur côtés dans un rapport constant, mais on peut se convaincre à l'inspection du tableau (51) que les valeurs de fonctions qui s'y trouvent forment des échelles de valeurs assez régulièrement ascendantes. Il serait extrêmement incommode en pratique de devoir s'astreindre à n'avoir que des profils géométriquement semblables; les questions d'assemblage et de rivure ont bien plus d'importance pratique que la similitude des types.
- 3. Parmi les sept combinaisons de longueurs de côtés, celles 50×75 , 60×90 , 80×120 qui correspondent au rapport constant de 2 à 3, ont déjà été proposées en 1882 par l'association des ingénieurs et architectes de l'Autriche, et la pratique des constructeurs y a ajouté les combinaisons 55×80 , 70×100 et 90×130 qui ont les mêmes différences de côtés, et que l'on trouve dans beaucoup de ponts construits en Autriche ainsi que dans les nouveaux types étudiés d'après les prescriptions de la nouvelle ordonnance. Les cornières 100×140 enfin, sont déjà depuis fort longtemps très-répandues dans toute l'Europe centrale et notamment en France, elles conviennent fort bien pour les poutres à âme pleine de hauteur réduite et s'adaptent à la largeur de 30^{cm}

^{*} Voir les profils types publiés au cahier I ex 1882 "Zeitschrift des österr. Ing.- und Arch.-Vereines, où l'on trouve quelques cornières avec un rapport de longueur de côtés égal à 3:2.

^{**} On aura rarement à employer des cornières plus grandes, pour lesquelles il faudrait former un groupe nouveau tel que 100×150 , 110×160 , 120×170 ou bien encore 100×160 , 110×170 et 120×180 . Cette question est moins urgente que celle des types que nous citons.

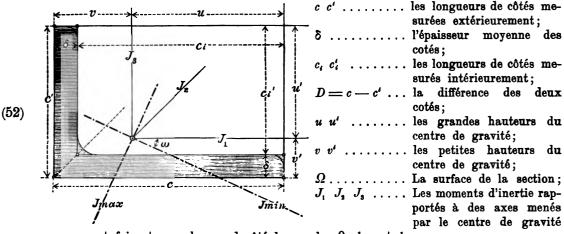
(51) . . Calibres de cornières à côtés inégaux, d'un emploi commode dans la construction des ponts.

| | Calibres de | cornières | Position v | erticale | | Posit | Position verticale | | | | |
|----------------------------------|--|---|--|--|--|--|--|--|--|--|--|
| No. | | Surface Poids | Hauteur du cen de gravité si | | Module | Hauteur du centre de gravité sur | | Moment | Module | | |
| | Désignation | de par section mètre | la base l'ar | II | ertie | la base | | d'in | ertie | | |
| 1 | 50 × 75: 8 | om ² Kg 9·36 7·3 | cm ci | | 5·06 | em 2:55 | cm 4·95 | 52·48 | ст³ 10.60 | | |
| 2 3 | 55 × 80 : 8 55 × 80 : 9 | 10·16 7·9 11·34 8·9 | 1·42 4·0 1·45 4·0 | | 6·17 6·83 | 2·67 2·70 | 5·88 5·80 | 65·03 71·81 | 12·20 1 3 ·5 6 | | |
| 4 5 6 | 60 × 90: 8 60 × 90: 9 60 × 90:10 | 11:36 8:9 12:69 9:9 14:00 10:9 | 1·50 4·8 1·54 4·4 1·57 4·4 | 16 36.86 | 7·44 8·27 9·06 | 3·00 3·04 3·07 | 6·00 5·96 5·93 | 93·14 103·04 112·60 | 15·52 17·27 18·99 | | |
| 7 8 9 | $70 \times 100 : 9$ $70 \times 100 : 10$ $70 \times 100 : 11$ | 14·49 11·3 16·00 12·5 17·49 13·6 | 1.78 5.5 1.81 5.1 1.85 5.1 | 9 64.77 | 11·87 12·49 18·58 | 3·28 3·31 3·35 | 6·72 6·69 6·65 | 145·97 159·77 173·17 | 21·71 23·89 26·04 | | |
| 10 11 12 13 | $80 \times 120 : 10$ $80 \times 120 : 11$ $80 \times 120 : 12$ $80 \times 120 : 12$ $80 \times 120 : 13$ | 19·00 14·8 20·79 16·2 22·56 17·6 24·31 19·0 | 1.97 6.0 2.01 5.9 2.05 5.9 2.08 5.9 | 99 108·59 95 116·51 | 16.63 18.13 19.58 20.99 | 3·97 4·01 4·05 4·08 | 8·03 7·99 7·95 7·92 | 278·32 302·31 325·66 348·41 | 84·67 87·84 40·95 44·01 | | |
| 14 15 16 17 18 | 90 × 130 : 11 90 × 130 : 12 90 × 130 : 18 90 × 130 : 14 90 × 130 : 15 | 22·99 17·9 24·96 19·5 26·91 21·0 28·84 22·5 30·75 24·0 | 2·25 6·7 2·29 6·7 2·32 6·6 2·36 6·6 2·40 6·6 | 71 167·79 58 179·14 54 190·16 | 23·13 25·00 26·84 28·64 30·42 | 4·25 4·29 4·32 4·36 4·40 | 8·75 8·71 8·68 8·64 8·60 | 393·64 424·46 454·56 483·95 512·62 | 44·99 48·72 52·39 56·02 59·58 | | |
| 19 20 21 22 23 24 | 100 × 140 : 12 100 × 140 : 13 100 × 140 : 14 100 × 140 : 15 100 × 140 : 16 100 × 140 : 17 | 27·36 21·3 29·51 23·0 31·64 24·7 33·75 26·8 35·84 27·9 37·91 29·6 | 2:53 7:4 2:57 7:4 2:60 7:4 2:64 7:5 2:67 7:5 2:71 7:5 | 248·28 263·87 279·04 293·81 | 31·09 33·42 35·66 37·91 40·11 42·28 | 4·53 4·57 4·60 4·64 4·67 4·71 | 9·47 9·43 9·40 9·36 9·38 9·29 | 541·26 580·13 618·12 655·29 691·63 727·18 | 57·16 61·50 65·78 70·00 74·17 78·29 | | |
| No. | Désignation | Angle ω | | Minimum | | | | ximum . | | | |
| 1 | 50 × 75: 8 | Degrés (2 π : 860) 23° 27′ 5″ | 2·20 2·7 | | cm ³ 4:03 | cm 3.81 | cm 5.06 | cm4 60·30 | cm ³ 11.92 | | |
| 2 3 | 55 × 80 : 8 55 × 80 : 9 | 24° 49′ 18" 24° 39′ 6" | 2·41 2·9 2·45 2·9 | | 4·89 5·44 | 4·14 4·15 | 5·43 5·42 | 75·87 83·58 | 18 [.] 96 15 [.] 42 | | |
| 4 5 6 | 60 × 90: 8 60 × 90: 9 60 × 90:10 | 23° 41′ 48″ 23° 32′ 45″ 23° 23′ 19″ | 2·58 3·2 2·62 3·2 2·66 3·2 | 24 21.35 | 5·95 6·68 7·22 | 4·55 4·57 4·58 | | 107·38 118·55 129·28 | 17·61 19·45 21·81 | | |
| 7 8 9 | $70 \times 100 : 9$ $70 \times 100 : 10$ $70 \times 100 : 11$ | 25° 43′ 20″ 25° 35′ 47″ 25° 27′ 36″ | 3·02 3·07 3·11 3·6 | 36.48 | 9·04 9·91 10·77 | 5·22 5·23 5·24 | 6·83 6·81 6·80 | 172·13 188·07 203·44 | 25·21 27·60 29·92 | | |
| 10 11 12 13 | $80 \times 120 : 10$ $80 \times 120 : 11$ $80 \times 120 : 12$ $80 \times 120 : 13$ | 23° 46′ 12" 23° 39′ 31" 23° 32′ 46" 23° 25′ 41" | 3·41 4·5 3·45 4·5 3·49 4·5 3·58 4·5 | 32 62·58 32 67·48 | 13·32 14·49 15·62 16·75 | 6·07 6·08 6·09 6·10 | 8·15 8·12 8·11 8·09 | 321·16 348·32 374·68 400·24 | 39·42 42·87 46·10 49·46 | | |
| 14 15 16 17 18 | 90 × 180 : 11 90 × 130 : 12 90 × 130 : 13 90 × 130 : 14 90 × 130 : 15 | 25° 18′ 44″ 25° 13′ 0″ 25° 7′ 3″ 25° 0′ 50″ 24° 54′ 37″ | 3.85 4.7 3.90 4.7 3.94 4.7 4.03 4.7 | 76 94.65 76 101.56 77 108.39 | 18·44 19·90 21·33 22·75 24·14 | 6·73 6·74 6·75 6·76 6·77 | 8·87 8·86 8·84 8·83 8·81 | 462·08 497·61 532·14 565·72 598·34 | 52·09 56·18 60·18 64·09 67·90 | | |
| 19 20 21 22 23 24 | 100 × 140:12 100 × 140:13 100 × 140:14 100 × 140:15 100 × 140:16 100 × 140:17 | 26° 39' 53" 26° 34' 45" 26° 29' 35" 26° 24' 15" 26° 18' 44" 26° 13' 5" | 4·29 5·1 4·34 5·1 4·38 5·1 4·43 5·1 4·46 5·1 4·51 5·1 | 19 137·48 19 146·77 20 155·94 20 165·04 | 24·72 26·51 28·26 30·00 31·72 33·41 | 7·40 7·41 7·42 7·43 7·44 7·45 | 9·60 9·59 9·57 9·56 9·54 9·53 | 645:46 690:93 735:22 778:37 820:40 861:32 | 67·25 72·08 76·81 81·44 85·96 90·37 | | |

pour les plates bandes. C'est pour cette raison aussi que l'auteur a cru devoir placer dans le Tome II les Tab. XII: 35 à 40, qui les concernent spécialement.

Les sept combinaisons que nous proposons pourront donc convenir et suffire pour les besoins ordinaires des constructeurs de ponts*. Il serait très-désirable qu'au moins les cornières du dernier groupe: 80×120 , 90×130 et 100×140 fussent fabriquées d'une manière courante par la plupart des usines; on pourrait alors faire varier les épaisseurs en modifiant l'écartement donné aux cylindres des laminoirs, étant admis que leurs axes fassent avec les deux côtés de cornière un angle de 45° , de manière que l'on puisse compter sur des épaisseurs égales.

Nous allons maintenant exposer quelques procédés de calcul nouveaux qui permettent d'obtenir très-simplement toutes les fonctions du tableau (51) au nombre de 18 par cornière. Désignons par:



et faisant avec le grand côté les angles $0, \frac{1}{4}\pi$ et $\frac{1}{2}\pi$;

 J_{\min} , J_{\max} . . . les moments d'inertie minimum et maximum rapportés aux axes de l'ellipse centrale d'inertie du profil;

ω l'angle aigu que forme le grand côté avec le grand axe de l'ellipse centrale d'inertie.

Les formules qui donnent Ω et les hauteurs du centre de gravité s'écrivent alors au moyen d'une fonction auxiliaire η de la manière suivante:

(53)
$$\Omega = \delta (c + c' - \delta) = c c' - c_i c_i' = \delta \frac{c_i c_i'}{2 \eta}$$
 $\eta = \frac{c c'}{2 (c + c' - \delta)} - \frac{\delta}{2} = \frac{c_i c_i'}{2 (c + c' - \delta)}$
(54) $u = \frac{c}{2} + \eta$ $u' = \frac{c'}{2} + \eta$ $v = \frac{c}{2} - \eta$ $v' = \frac{c'}{2} - \eta$

On trouve en outre pour les moments d'inertie et l'angle ω définis ci-dessus:

(55)
$$J_2 = \frac{\Omega}{24} \left[D^2 + 2 \left(c c' + c_i c_i \right) \right] \qquad \frac{1}{2} \left(J_3 + J_1 \right) = 4 J_2 - \Omega \left(\frac{D^2}{8} + u u' \right) \qquad \frac{1}{2} \left(J_3 - J_1 \right) = \frac{D\Omega}{12} \left(u + u' \right)$$

$$(56) \quad \text{tg 2} \ \omega = \frac{J_{\text{3}} - \frac{1}{2} \left(J_{\text{3}} + J_{\text{i}}\right)}{\frac{1}{2} \left(J_{\text{5}} - J_{\text{i}}\right)} \qquad J_{\text{max}} = \frac{1}{2} \left(J_{\text{3}} + J_{\text{i}}\right) + \frac{\frac{1}{2} \left(J_{\text{3}} - J_{\text{i}}\right)}{\cos 2 \ \omega} \qquad J_{\text{min}} = \frac{1}{2} \left(J_{\text{3}} + J_{\text{i}}\right) - \frac{\frac{1}{2} \left(J_{\text{5}} - J_{\text{i}}\right)}{\cos 2 \ \omega}$$

Pour évaluer les modules d'inertie des moments J_{\min} et J_{\max} on obtiendra les quatre hauteurs des fibres extrêmes au-dessus de leur axe neutre au moyen des expressions suivantes, que l'on vérifie immédiatement sur la figure, et que nous citons dans l'ordre admis pour les quatre hauteurs dans la moitie inférieure du tableau (51):

(57)
$$[v \sin \omega + v' \cos \omega], [u' \cos \omega - (v - \delta) \sin \omega], [u' \sin \omega + v \cos \omega], [u \cos \omega + v' \sin \omega]$$

On obtient ainsi les 18 fonctions cherchées pour chaque cornière, à l'aide d'une sorte de calcul d'ensemble que nous appliquons ci-après à titre d'exemple à la cornière $60 \times 90:8$ en faisant usage des tables de logarithmes ordinaires:

^{*} Les Tab. X:2 et 3 du Tome II ont été conçus dans un sens encore plus libéral, et l'on n'y a admis que les fonctions calculées par rapport aux côtés pour des motifs que nous expliquons au N° XXXII:4 et 5 du Tome I et à la page X de l'introduction du Tome II.

(58) . . Calcul d'ensemble des fonctions de la cornière $60 \times 90:8$.

Surface de section et hau-Angle w donnant le miniteurs du centre de gravité mum et le maximum Moment J. $J_2 = 95.746$ $= 0.8 \times 14.2 = 11.86 . . 1.0558783$ $\frac{1}{2} (J_a + J_1) = 63.816$ $2(cc'+c_ic_i')=2(64+42\cdot64)=193\cdot28$ $= 27/14 \cdot 2 - 0 \cdot 4 = 1 \cdot 501411$ { u **= 6.00141 0.7782533** 82.430 . . . 1.5109469 **= 4.50141 0.6583486** 202.28 2.8059529 = 27.0148 1.4816019 1.0558783 + 8.3613312 ω = 28° 41′ 48" = 2·99859 0·4769172 24 - 1.3802112 cos 2 ∞ T.8805650 $J_2 = 95.7459 \dots 1.9811200$ -ð == 2·19859 0·8421442 **= 1.49859 0.1756829** Moments $\frac{1}{2}(J_1 + J_1)$ et $\frac{1}{2}(J_2 - J_1)$ Moments $J_i J_s J_{\min} J_{\max}$ $\log \sin \omega = 1.6041121$ $\frac{1}{8}D^2 + u u' = 28.1898 \dots 1.4498211$ u' sin w = 1.8091 . . . 0.2574607 Ω 1.0558783 - 819.668 2.5046994 Mod. → 7.4394 0.8715406 v sin w = 1·2051 . . . 0·0610298 $(v-\delta) \sin \omega = 0.8836 \dots T.9462563$ $J_{\rm s} = 93.144.....1.9691549$ $+4J_{3}=+382.984$ v' sin w = 0.6023 . . . T.7797950 $\frac{1}{2}(J_2+J_1)=68.816$ Mod. = 15.520 1.1909016 $\log\cos\omega = 19617466$ $J_{\min} = 19.255....1.2845485$ 8-2388 u + u' = 10.50282...1.0218058Mod. = 5-9460 0-7742264 $608 \ 00 = 5.4954 \ \dots \ 0.78999999$ 6.0977 $\cos \omega = 2.7458 \dots 0.4886638$ Mod. = 17.609 1.2457452

Ce calcul est comme on le voit, malgré toutes les simplifications, encore assez pénible, et ce n'est que pour présenter un système théoriquement complet, que nous l'avons appliqué aux vingt quatre types que nous proposons d'adopter. Voici maintenant comment on établit les formules (53) (54) (55) (56) dont nous faisons usage. On a immédiatement sur la figure (52):

(59)
$$D = c - c' = c_i - c'_i$$
 $\delta = c - c_i = c' - c'_i$

$$(60) \quad . \quad . \quad . \quad D+\delta=c-c' \qquad \qquad D-\delta=c_i-c'$$

(61)
$$\Omega = \delta(c + c_i) = \delta(c' + c_i) = \delta(c + c' - \delta) = c \cdot c' - c_i \cdot c_i'$$

$$(62) c' c_i + c c'_i = c c' + c_i c'_i - \delta^2$$

Ces transformations seront utilisées dans la suite. On a d'abord pour les hauteurs du centre de gravité parallèlement aux côtés, par le calcul habituel:

(63)
$$u = \frac{1}{2\Omega} (c' c^2 - c'_i c^2_i)$$
 $u' = \frac{1}{2\Omega} (c c'^2 - c_i c'^2_i)$

(64)
$$u-u'=\frac{1}{2\Omega}\left[c\ c'\ (c-c')-c_i\ c'_i\ (c_i-c'_i)\right]=\frac{D}{2\Omega}\left(c\ c'-c_i\ c'_i\right)=\frac{D}{2}=\frac{c-c'}{2}$$

(65)
$$u+u'=\frac{1}{2\Omega}\left[c\ c'\ (c+c')-c_i\ c_i'\ (c_i+c_i')\right]=\frac{c+c'}{2\Omega}\left(c\ c'-c_i\ c_i'\right)+\frac{\delta\ c_i\ c_i'}{\Omega}=\frac{c+c'}{2}+\frac{\delta\ c_i\ c_i'}{\Omega}$$

d'où résultent les formules (53) (54). On trouve de même pour les moments d'inerție évalués parallèlement aux côtés par le procédé ordinaire:

(66) . .
$$J_{i} = \frac{1}{3} \left[c \ c'^{8} - c_{i} \ c'_{i}^{8} \right] - \Omega u'^{2}$$

$$J_{8} = \frac{1}{3} \left[c' \ c^{8} - c'_{i} \ c_{i}^{8} \right] - \Omega u^{2}$$

(67) . . .
$$J_{\mathbf{a}} - J_{\mathbf{i}} = \frac{1}{3} \left[c c' \left(c^{\mathbf{a}} - c'^{\mathbf{a}} \right) - c_{i} c'_{i} \left(c^{\mathbf{a}}_{i} - c'^{\mathbf{a}} \right) \right] - \Omega \left(u^{\mathbf{a}} - u'^{\mathbf{a}} \right)$$

(68)
$$J_{a} + J_{i} = \frac{1}{3} \left[c c' (c^{3} + c'^{2}) - c_{i} c'_{i} (c^{3}_{i} + c'^{3}_{i}) \right] - \Omega (u^{3} + u'^{2})$$

En séparant dans (67) le facteur $(c-c')=(c_i-c_i')=2$ (u-u')=D, en exprimant la valeur entre parenthèses [] au moyen de (u+u') d'après (65), et en utilisant dans (68) les transformations:

(69)
$$c^2 + c'^2 = D^2 + 2 c c'$$
 $c_i^2 + c_i'^2 = D^2 + 2 c_i c_i'$ $u^2 + u'^2 = \frac{D^2}{4} + 2 u u'$ on trouve après réduction:

(70)
$$J_{2} - J_{1} = \frac{D\Omega}{6} (u + u') \qquad J_{2} + J_{1} = \Omega \left[\frac{D^{2}}{12} + \frac{2}{3} (c c' + c_{i} c'_{i}) - 2 u u' \right]$$

La dernière expression peut encore être simplifiée avec avantage en y introduisant J_2 , si ce dernier moment d'inertie se trouve parmi ceux qu'on doit calculer. On arrive à évaluer J_2 trèsfacilement, en utilisant une autre espèce de valeurs auxiliaires, qui amènent aussi aux formules de u, u', J_1 , J_3 déjà trouvées ci-dessus. Posons:

(71)
$$C_2 = c^2 - c_i^2 \qquad C_3 = c^3 - c_i^3 \qquad C_4 = c^4 - c_i^4$$

$$C_2 = c'^2 - c_i'^2 \qquad C'_3 = c'^3 - c_i'^4 \qquad C'_4 = c'^4 - c_i'^4$$

Ces valeurs ainsi superposées, qui interviennent dans la plupart des formules dont nous nous occupons, donnent lieu à des sommes et différences s'exprimant d'une manière simple. On a d'abord pour les carrés:

$$(72) \quad \cdot \begin{cases} C_2 = \delta (c + c_i) & C_2 + C_2' = \delta (c + c' + c_i + c_i') = 2 \Omega \\ C_2 = \delta (c' + c_i') & C_2 - C_2' = \delta (c - c' + c_i - c_i') = 2 D\delta \end{cases}$$

$$C_3 = \Omega + \delta D$$

$$C_4 = \Omega + \delta D$$

$$C_5 = \Omega - \delta D$$

On a de même pour les cubes en utilisant (65)

(73)
$$\begin{cases} C_{s} + C'_{s} = (c^{s} + c'_{i}) - (c^{s} + c'_{i}) = (c + c') (D^{s} + c c') - (c_{i} + c'_{i}) (D^{s} + c_{i} c') = \\ C_{s} + C'_{s} = 2 \delta D^{s} + (c + c') c c' - (c_{i} + c'_{i}) c_{i} c'_{i} = 2 \delta D^{s} + 2 \Omega (u + u') \end{cases}$$

puis en utilisant à la fois les équations (65) et (72) on obtient:

(74) .
$$C_{s} + C'_{s} = 2 \delta D^{s} + \Omega (c + c') + 2 \delta (c c' - \Omega) = \Omega (c + c' - 2 \delta) + 2 \delta (D^{s} + c c')$$

(75)
$$C_s - C_s' = (c^s - c^{s}) - (c_s^3 - c_s'^5) = D(C_s + C_s' + \Omega) = 3D\Omega$$

On a enfin pour les quatrièmes puissances successivement:

(76)
$$\cdot \cdot \cdot \cdot \begin{cases} C_4 + C_4' = (c^3 + c_i'^3) (c^2 - c_i'^3) - (c_i^2 + c_i'^2) (c_i^3 - c_i'^2) = \\ = (c + c' - \delta) [(D + \delta) (c^2 + c_i'^2) - (D - \delta) (c_i'^2 + c_i^3)] = \\ = (c + c' - \delta) [D (c^3 + c_i'^3 - c_i'^2 - c_i^3) + \delta (c^2 + c_i'^2 + c_i'^2 + c_i'^2)] \end{cases}$$

et en utilisant les transformations très-simples:

(77)
$$c^2 - c_i^3 = \delta(c + c_i)$$
 $c'^2 - c_i'^3 = \delta(c' + c_i')$ $c^2 + c'^2 = D^2 + 2cc'$ $c_i^2 + c_i'^3 = D^2 + 2c_ic_i'$

(78) . . on trouve . .
$$C_4 + C_4' = 2 \Omega [2 D^3 + c c' + c_i c_i']$$

La différence correspondante s'obtient comme suit:

$$\begin{cases} C_4 - C_4' = c^4 - c_i^4 - c'^4 + c_i'^4 = (c^3 + c'^2) (c^3 - c'^3) - (c_i^2 + c_i'^2) (c_i^3 - c_i'^2) = \\ = D \left[(c + c') (c^3 + c'^3) - (c_i + c_i') (c_i^3 + c_i'^3) \right] = D \left[(C_8 + C_8' + c c' (c + c') - c_i c_i' (c_i + c_i') \right] \end{cases}$$

ce qui finalement d'après (73) ainsi que d'après (65) donne:

(80)
$$C_4 - C_4' = 2D[2\Omega(u + u') + \delta D^3] = 2D[(c + c' - 2\delta)\Omega + \delta(D^2 + 2cc')]$$

Au moyen des nouvelles formules auxiliaires (72) (73) (75) (78) (80), ainsi établies, il est facile d'établir toutes les formules dont nous occupons et que nous avons déjà en partie obtenues d'une autre manière. On a par exemple d'après (63)*:

(81)
$$u = \frac{1}{2\Omega} \left[(c - D) c^2 - (c_i - D) c_i^2 \right] = \frac{1}{2\Omega} \left[C_s - D C_s \right]$$

(82)
$$u' = \frac{1}{2\Omega} \left[(c' + D) c'^2 - (c'_i + D) c'^2 \right] = \frac{1}{2\Omega} \left[C'_2 + D C'_2 \right]$$

et on en tire immédiatement les valeurs déjà trouvées:

(83)
$$u - u' = \frac{C_s - C_s' - 2 \Omega D}{2 \Omega} = \frac{D}{2}$$
 $u + u' = \frac{C_s + C_s' - 2 D^s \delta}{2 \Omega} = \frac{c + c'}{2} + \delta \frac{c c' - \Omega}{\Omega}$

On a d'une façon analogue pour les moments J_1 et J_3 d'après (66):

(84) .
$$J_i = \frac{1}{3} \left[(c' + D) c'^3 - (c'_i + D) c'^3 \right] - \Omega u'^3 = \frac{1}{3} \left[C'_4 + D C'_5 \right] - \Omega u'^3$$

(85) .
$$J_s = \frac{1}{3} \left[(c - D) c^s - (c_i - D) c_i^s \right] - \Omega u^s = \frac{1}{3} \left[C_4 - D C_5 \right] - \Omega u^s$$

^{*} Ces formules (63) pourraient déjà être remplacées avec avantage par celles qui suivent ici (81) et (82).

et avec ces valeurs on obtient immédiatement les formules déjà trouvées précédemment:

(86)
$$J_{s} - J_{1} = \frac{1}{3} (C_{4} - C'_{4}) - \frac{D}{3} (C_{5} + C'_{5}) - \frac{1}{2} D\Omega(u + u') = \frac{1}{6} D\Omega(u + u')$$

$$(87) \quad . \quad J_{\rm s} + J_{\rm i} = \frac{1}{3} \left(C_{\rm i} + C_{\rm i}' \right) - \frac{D}{3} \left(C_{\rm s} - C_{\rm s}' \right) - \Omega \left(u^{\rm s} + u'^{\rm s} \right) = \Omega \left[\frac{D^{\rm s}}{12} + \frac{2}{3} \left(c \, c' + c_{\rm i} \, c'_{\rm i} \right) - 2 \, u \, u' \right]$$

Quant à la valeur de J_s , nous en avons déjà donné au N° XXXII (40) une expression générale obtenue par les procédés ordinaires, concernant les triangles isocelles; on aura d'après cela ici*:

$$(88) \quad J_{3} = \frac{1}{24} \left[(c^{4} + c'^{4} - c_{i}^{4} - c_{i}'^{4}) \right] - \frac{\Omega}{2} (v - v')^{3} = \frac{1}{24} \left[C_{4} + C_{4}' \right] - \frac{\Omega D^{3}}{8} = \frac{\Omega}{24} \left[D^{3} + 2 \left(c c' + c_{i} c'_{i} \right) \right]$$

En combinant cette expression très-simple avec la formule (87) on arrive aux formules (55) que nous avions citées tout d'abord.

Les formules (56) enfin ne représentent ici qu'un cas particulier des formules que nous avons établies au N° XXXII (31) (32) (33) d'une manière générale pour un profil de section quelconque. Rappelons à cette occasion que les cornières à côtés inégaux sont bien moins avantageuses que les cornières à côtés égaux de même poids, lorsqu'elles sont employées isolément pour résister à la compression et à l'aboutement qui en dérive; ce sont aussi ces raisons pratiques qui ont déterminé l'auteur à n'admettre que ce dernier genre de cornières dans le bas du Tab. X:3 du Tome II. Tous les calculs ci-dessus concernant les fonctions ω , J_{\min} , J_{\max} ... etc. servent donc à démontrer qu'on ne devra presque jamais s'en servir. Le tableau (51) des fonctions relatives aux cornières-types que nous proposons n'aura dans cet ordre d'idées une importance pratique que dans sa moitié supérieure, la moitié inférieure servant de complément théorique. En comparant les valeurs d'en haut aux valeurs correspondantes en bas, on peut constater un certain nombre de rapports sensiblement constants; en particulier le module d'inertie minimum est à très-peu près égal aux 0.8 du module analogue calculé suivant les côtés.

XXXVIII. Maîtresses-poutres, poutres transversales et longerons à âme pleine.

1. Vérification des poutres à âme pleine en général.

Les poutres à âme pleine généralement employées dans les constructions de ponts ne se composent presque toujours que de tôles et de cornières assemblées à l'aide de rivets de 18 à 24^{mm} de diamètre. Les fers en T L C n'y figurent que bien rarement, ils sont plus-spécialement employés pour constituer les pièces du tablier de voie des ponts-routes où les fers en -> se rencontrent également. La vérification des poutres à âme pleine porte d'ordinaire sur les points suivants.

- 1. Résistance à la flexion (travail dans les fibres extrêmes à examiner au milieu de la portée).
- 2. Résistance au cisaillement longitudinal dans le sens où les fers ont été laminés, sens des fibres (à examiner pour l'âme pleine dans le voisinage des appuis).
- 8. Ecartement des rivets qui assemblent l'âme pleine avec les bandes (à examiner dans le voisinage des appuis).
- 4. Evaluation de la déformation probable sous l'action de la charge mobile (à examiner vers le milieu de la portée).

Nous nous bornerons à rappeler ici sommairement ce qui concerne ces divers calculs bien connus en insistant seulement sur ceux que les ingénieurs ont plus rarement occasion de mettre en pratique.

ad 1. Pour vérifier la résistance à la flexion on obtient le travail maximum dans la fibre extrême d'une section considérée, en divisant le moment de flexion, calculé pour les forces extérieures, par le module d'inertie de la section rapporté à son axe neutre.

Nous avons déjà donné au N° XXXVII des explications détaillées sur la manière de calculer le module d'inertie (Quotient du moment d'inertie par la distance à l'axe neutre de la fibre la plus fatiguée). Pour les poutres en tôle composées avec des cornières de types usuels on obtiendra immédiatement les moments d'inertie nécessaires à l'aide des Tab. XI, XII et XIII du

^{*} On pourrait aussi calculer J_s ainsi que J_1 J_3 et u u' d'après (81) (82) (84) (85) (88) au moyen de C_3 C_4 C_2' C_5' C_4' , puisque ces dernières valeurs auxiliaires peuvent être établies immédiatement au moyen des tables connues de carrés et cubes. Nous ne pensons pas que ces divers procédés aient été appliqués.

Tome II de cet ouvrage*. Pour le calcul des moments de flexion, on pourra dans le cas des travées indépendantes **, utiliser nos formules du Nº XVI (12) (17) (22), et du Nº XXVII (50) ainsi que du Tab. XIV du Tome II, et dans le cas des travées continues, adopter les procèdés que nous exposons plus loin.

ad 2. La résistance au cisaillement longitudinal concernant surtout l'âme pleine des poutres que nous considérons ici, forme l'objet d'une théorie qui depuis longtemps déjà est presqu'aussi connue des ingénieurs que celles de l'extension et de la flexion simples; il ne nous paraît cependant pas superflu de donner à ce sujet quelques explications dans le but de bien préciser ces diverses conceptions et la valeur des déductions que l'on en tire.

La théorie de l'extension simple fait abstraction de la cohésion que les fibres ont entre elles, de façon que toutes les fibres du faisceau considéré, sont supposées tendues (ou comprimées) comme ci elles agissaient isolément. La théorie de la flexion simple ne tient compte de la cohésion que pour motiver l'hypothèse faite sur la déformation des diverses fibres, d'après laquelle une section primitivement plane doit rester plane; elle admet pour le reste que dans chaque fibre l'élasticité longitudinale est seule en jeu et que la résistance à l'extension ou à la compression simple s'exerce sans effet de cohésion.

La théorie de la résistance au cisaillement longitudinal enfin, peut être considérée comme une espèce de variante de la théorie de la flexion simple; on y admet, comme pour la flexion, la loi de la conservation des sections planes pendant la déformation mais on suppose que c'est la cohésion élastique des fibres entre elles qui constitue seule leur pouvoir résistant, et que ces fibres n'ont par suite aucun pouvoir résistant dans le sens de la théorie de l'extension simple. La théorie du cisaillement longitudinal ainsi précisée *** est donc un peu analogue à celle du cisaillement transversal et à celle de la torsion.

On devra se rendre bien compte de toutes ces hypothèses sur la répartition du travail élémentaire, lorsqu'on voudra s'en servir telles quelles, ou même en les combinant, dans les calculs de résistance †.

Représentons fig. (89) une barre prismatique ou cylindrique en élévation longitudinale et en coupe; considérons la résistance dans le plan de cisaillement A A' et admettons pour fixer les idées que cette barre comprimée du haut en bas fléchisse comme une poutre d'un pont le

Si l'on n'était pas décidé à employer des cornières données, on pourrait encore trouver rapidement des sections faisant l'affaire à l'aide de:

N. Riche "Tables de moments de rupture" (Paris, Dunod, 1869, in 8°), calculées pour un travail du fer de 600% au cm² pour des poutres ayant jusqu'à 5^m de hauteur et formées avec les cornières 60:8, 70:9, 80:10, 90:11, 100:12. Cet ouvrage donne aussi les poids des poutres au m courant.

Henry Forest "Recueil pratique de moments d'inertie" (Paris, Dejey et C¹° 1877, in 8°), cités comme collection de profils adoptés pour les ponts en tôle de la C¹° du Nord (français) rangés d'après leur modules d'inertie et allant jusqu'à des hauteurs de poutres de 3 m 50. Cet ouvrage indique aussi les sections plus faibles sur le côté des mêmes ponts.

** Pour les ponts à une seule travée on possède en France les ouvrages de MM. Bresse, Collignon...etc. En Autriche on dispose d'une excellente collection de formules concernant ces ponts: Heinrich Schmidt: En Autriche on dispose d'une excellente collection de formules concernant ces ponts: Heinrich Schmidt: "Beiträge zum Brückenbaue für angehende Ingenieure", Wien. Waldheim, 1869. L'auteur applique toutes ses formules au cas le plus général où les extrémités de la poutre sont prolongées au-delà des appuis et y supportent des poids. Le cas spécial d'un encastrement s'obtient en supposant le bras de levier infini et le poids qu'il porte nul. (Pour les cas ordinaires notre Tab. XIV du Tome II suffira amplement).

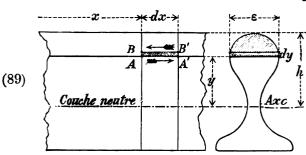
Remarquons toutefois que toutes ces hypothèses rentrent comme cas particuliers dans la théorie générale des poutres continues de l'auteur, exposée plus loin aux N° XLIX à LVI, lorsqu'on y suppose que α, β, M, M, ne sont pas nuls, comme nous le faisons voir dans une remarque annexé au N° LII.

*** Cette déformation ou comme on l'appelle souvent "le glissement longitudinal des fibres les unes sur les autres" n'est devenue l'objet d'une théorie nouvelle, que lorsqu'on eût à s'occuper des poutres construites en Russie à l'aide de planches superposées, par le colonel Jurafskij. (Ann. des P. et Ch. 1856.)

† On a su combiner jusqu'ici la théorie de l'extension simple avec celle de la flexion simple pour expliquer la répartition inégale du travail élémentaire dans une section sur laquelle agit excentriquement la résultante des forces (axe neutre, noyau central). Pour une section recevant cette résultante en son centre de gravité on admet la répartition égale entre toutes les fibres ce qui est en désaccord avec les faits observés. Une combinaison de l'extension simple et du cisaillement longitudinal pour expliquer les faits (détours résultant des trous de rivets) peut toujours être considérée comme possible, mais ne paraît pas avoir été proposée jusqu'ici.

^{*} Voir l'exemple cité à la page X de l'introduction du Tome II. Pour des profils de section non symétriques dans le sens vertical, mais qui contiennent une partie centrale symétrique nous recommandons d'employer l'axe partiel de symétrie qui s'y rapporte comme nous l'avons fait pour un profil de rail au N° XXXVII:4; en utilisant les valeurs de la Tab. X:1 du Tome II on aura ainsi facilement les résultats cherchés. Si l'axe neutre est connu d'avance on pourra encore appliquer immédiatement les tables aux deux parties de profil qu'il sépare, en prenant ensuite la demi-somme des deux moments d'inertie obtenus.

plan A A' se trouvant au-dessus de la fibre moyenne c'est-à-dire dans la partie comprimée de la barre. Nommons x l'abscisse de la section AB par rapport à une origine quelconque située



sur la gauche et dx l'écartement infiniment petit des sections A B et A' B'. Dans la couche infiniment mince A B B' A' d'épaisseur dy et de longueur dx la compression élémentaire augmente de AB vers A'B' et la différence des compressions exercées aux extrémités de l'élément A B B' A' considéré comme corps solide isolé, doit être compensée uniquement et exactement par l'excès du cisaillement de A vers A' sur celui de B' vers B. C'est ce que nous allons mettre

en équation. Désignons à cet effet (en admettant une déformation plane) par:

ε.... la largeur de la couche A A' mesurée dans la section parallèlement à la couche neutre:

y la hauteur de la couche AA' au-dessus de la couche neutre horizontale;

 J_x le moment d'inertie de toute la section avec l'abscisse x, rapporté à l'axe neutre; M_x le moment de flexion V_x l'effort tranchant V_x l'effort tranchant V_x extérieures qui agissent sur la pièce;

 V_x l'effort tranchant $\}$ extérieures qui agissent sur la pièce; i le travail élémentaire par unité de surface d'une fibre comprimée en A, entendu comme dans la théorie de la flexion simple;

o le travail élémentaire par unité de surface de A A' en A, sous l'effort de cisaillement, lequel travail vient remplacer ici en quelque sorte le travail i;

 m_{y} le moment statique de la partie de la section située au-dessus de A (couverte de hachures sur le profil), rapporté à l'axe neutre de la section.

L'élément de couche A B B' A' a une section $\epsilon d y$ et se trouve par suite de la flexion, pressé un peu plus en A' B' (de A' vers A) qu'en A B (de A vers A'). La différence des pressions $\varepsilon \times dy \times \left(\frac{di}{dx}dx\right)$ qui est dirigée vers la gauche, doit être annullée par la différence entre les efforts de cisaillement de A vers A' et de B' vers B, laquelle sera évidemment exprimée par $\frac{d (\varepsilon dx \times \circ)}{dy}$ où ε représente une fonction de y d'après la forme du profil de section. On aura donc en tenant compte des signes (diminution de ε > pour des valeurs croissantes de y) et en supprimant les facteurs communs dx dy, l'équation:

(90)
$$\epsilon = -\int_{0}^{y} \epsilon \left(\frac{di}{dx}\right) dy + X$$

où X représente une grandeur (constante) indépendante de y ne pouvant contenir que x, et où iest une conception tirée de la théorie de la flexion simple, résultant des forces extérieures et de la forme de la section. Nous admettons à cet égard que la barre possède au moins dans un

intervalle très-petit
$$\Delta x$$
 près du point A , une section constante; on aura alors:

(91) . . . $i = \frac{M_x}{J_x : y}$ $\frac{di}{dx} = \frac{V_x}{J_x : y}$ $\varepsilon \circ = -\frac{V_x}{J_x \circ} \int_0^{\cdot y} \varepsilon y \, dy + X$

L'intégrale qui figure dans cette équation n'est autre chose que le moment statique de la partie de section comprise entre A et l'axe neutre, évalué d'après la méthode (2) des segments aux abscisses, par rapport à cet axe. La grandeur X d'autre part s'obtient par la condition $\varepsilon \circ = o$ pour y = h c'est-à-dire pour la fibre extrême; d'où la formule connue:

(92)
$$\varepsilon \circ = \frac{V_x}{J_x} \left[\int_0^h \varepsilon \, y \, dy - \int_0^y \varepsilon \, y \, dy \right] = \frac{m_y}{J_x} V_x$$

Les cisaillement & s est maximum sur l'axe neutre et diminue à partir de là proportionnellement à m_p . La formule sert généralement à déterminer ε , la limite \circ se trouvant fixée à l'avance (le § 4 lit. a 4, de l'ordonnance autrichienne prescrit 500 par cm²).

ad & L'écartement à donner aux rivets qui assemblent les bandes à la tôle verticale, peut être vérifié facilement à l'aide de la théorie précédente; désignons par:

σ.... la surface de section de l'un des rivets,

 $d \dots$ la distance de deux rivets voisins.

Considérons une section dans une poutre ordinaire composée d'une tôle verticale, de quatre cornières et d'un nombre quelconque de plates bandes et étudions les rivets à double section de cisaillement traversant les cornières et la tôle verticale. La surface de cisaillement longitudinal par unité de longueur de x sera $2\sigma:d$ au lieu de ε et l'on aura d'après la formule (92):

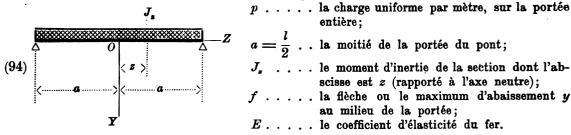
(93) . . .
$$\varepsilon = \frac{2\sigma}{d}$$
 $\frac{2\sigma}{d} \circ = \frac{m_y}{J_x} V_x$ $d = \frac{2J_x}{m_y} \frac{\sigma \circ}{V_x}$

En appliquant cette formule on se rappellera qu'ici σ concerne non le cisaillement dans le sens des fibres mais le cisaillement transversal des tiges de rivet limité à 600^{kg} par cm² (exceptionnellement 500^{kg}) au § 4 lit. a 3. de l'ordonnance autrichienne, et que l'on trouvera par conséquent les produits $2\sigma_0$ déjà tout calculés au Tab. XIII du Tome II.

ad 4. La déformation probable d'un pont sous l'action d'une charge mobile, permanente, ou quelconque a donné lieu à des recherches très-étendues qui sortent entièrement du cadre restreint de ce livre. Il convient seulement d'insister sur ce fait bien constaté par les praticiens, que ce sont les procédés de calcul les plus simples qui en pareille matière sont en général préférables.

En particulier pour l'abaissement au milieu de la portée dans les ponts à travées indépendantes, chargées sur la portée entière, les deux anciennes formules très-simples, qui font abstraction des détails de construction des poutres, donnent d'excellents résultats*.

Prenons fig. (94) comme origine des coordonnées le milieu O de la portée, en comptant les abscisses positives suivant OZ, les ordonnées positives suivant OY, et désignons par:



L'équation connue pour la déformation plane de la fibre moyenne est alors:

$$EJ_{z}\frac{d^{3}y}{dz^{2}} = -pa(a-z) + p(a-z)\frac{a-z}{2} = -\frac{1}{2}p(a^{2}-z^{2})$$

et nous avons maintenant deux hypothèses extrêmes à faire entrer dans les calculs, suivant que l'on suppose $J_z = J$ constant pour toute la portée, ou suivant que l'on considère J_z comme diminuant entre z = o et z = a depuis J_z jusqu'à zéro en suivant exactement la loi parabolique; c'est-à-dire suivant que.

(95) . .
$$J_z = J = \text{const.}$$
 ou bien $J_z = J_m \left(1 - \frac{z^2}{a^2}\right) = J_m \frac{a^2 - z^2}{a^2}$

(96)
$$... \frac{dy}{dz} = \frac{p}{2EJ} \left(\frac{z^3}{3} - a^3 z \right) \frac{dy}{dz} = -\frac{1}{2} \frac{pa^2}{EJ_m} z$$

(97) . .
$$y = \frac{p}{24 \cdot EJ} (a^2 - z^3) (5a^2 - z^2)$$
 $y = \frac{1}{4} \frac{pa^2}{EJ_m} (a^3 - z^2)$

(98)
$$f = \frac{5}{384} \frac{pl^4}{EJ} = \frac{1}{76\cdot 8} \frac{pl^4}{EJ} \dots \qquad f = \frac{1}{64} \frac{pl^4}{EJ_m}$$

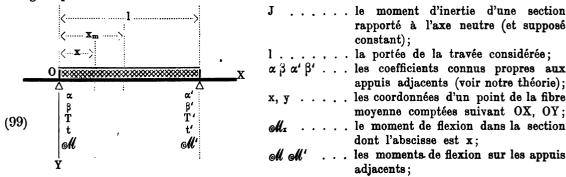
La flèche produite de fait, devra rester comprise entre ces deux valeurs et il semble tout indiqué d'accepter en pratique la moyenne des deux coefficients qui est $\frac{1}{10}$ à très-peu près. Ce coefficient pourra du reste être modifié encore empiriquement suivant le genre de constructions métalliques auxquelles doit être appliquée la formule **.

^{*} Les procédés souvent proposés dans ces derniers temps pour tenir compte de ces détails ne sauraient être recommandés en pratique.

^{**} Pour les grands ponts de toute espèce les formules ainsi rectifiées réussissent toujours très-bien. Il n'en est pas de même pour les ponts en tôle à faible portée où les déformations sur les appuis et l'incertitude relative à la valeur de l à mettre dans la formule, constituent deux causes d'erreur qui altèrent très-sensiblement l'exactitude de cette estimation. Quant au coefficient E on l'admet presque toujours = 2,000.000% par cm^2 .

Pour les ponts à poutres continues l'abaissement dans une section considérée pour une combinaison de charge donnée, ne peut être calculé qu'au moyen de procédés plus compliqués pour lesquels il convient de s'en tenir en pratique à ce qui suit:

On calculera avant tout pour la combinaison (tout à fait quelconque) de charge donnée, les moments de flexion sur les appuis adjacents à la travée que l'on considère, en se servant à cet effet des méthodes que nous exposons plus loin aux N° XLIX à LVII. Désignons (99) sur la figure par:



t t' les tangentes des inclinaisons qu'affecte la fibre moyenne au-dessus de ces appuis;

TT' les fonctions de surcharge + 6 E J & et - 6 E J & telles qu'elles sont citées au tableau (56) du N° LIII (ou au Tab. XIV du Tome II).

Pour obtenir dans ce système les moments \mathscr{M} dont nous avons besoin, on se sert des formules que nous établissons au N° LI.

(100) . .
$$\mathbf{M} = \frac{\alpha}{1} \frac{\beta \mathbf{T} + \beta' \mathbf{T'}}{\alpha \beta' - \beta \alpha'} \qquad \mathbf{M'} = \frac{\beta'}{1} \frac{\alpha \mathbf{T} + \alpha' \mathbf{T'}}{\alpha \beta' - \beta \alpha'}$$

Ces formules donnent les moments sur les appuis adjacents à une travée chargée seule; on en déduit de suite au moyen des α et β de tous les autres appuis, les moments relatifs à ces appuis pour la charge en question. En appliquant successivement ce procédé à toutes les travées qui, d'après la combinaison de surcharge considérée, doivent se trouver en charge, et en faisant ensuite pour chaque appui la somme algébrique des résultats obtenus, on aura les moments aux appuis parmi lesquels se trouvent aussi ceux elle qu'il nous faut pour la travée (99).

appuis parmi lesquels se trouvent aussi ceux ell ell qu'il nous faut pour la travée (99).

Ces moments une fois calculés on a d'après les équations aux N° XLIX (6) et L (20) (21)

de notre théorie.

(101)
$$e \ell t_{x} = \frac{(1-x)e \ell t + xe \ell t'}{1} + \mathbb{I}_{x} \quad \text{avec} \quad \mathbb{I}_{x} = \Sigma_{o}^{x} P(x-a) - \frac{x}{1} \Sigma_{o}^{1} P(1-a)$$

$$(102) \quad t = \frac{1}{6EJ} \left(\frac{T}{1} - 2e \ell t - e \ell t' \right) \quad t' = -\frac{1}{6EJ} \left(\frac{T'}{1} - 2e \ell t' - e \ell t \right)$$

où, les valeurs M_{\star} T et T' sont celles des fonctions qui pour les surcharges les plus usitées sont indiquées au tableau (56) du N° *LIII*. Nous admettons ici pour simplifier qu'une charge de p par mètre, couvre la portée entière de la travée et l'on aura:

(103)
$$\mathfrak{A}_{x} = -\frac{1}{2} p x (l - x)$$
 $T = T' = \frac{1}{4} p l^{s}$

Il vient alors pour l'équation de la fibre moyenne deformée:

(104) E J
$$\frac{d^3y}{dx^3} = e l = e l - \frac{p}{2} \left[l - 2 \frac{e l + e l}{pl} \right] x + \frac{1}{2} p x^3$$

(105) . . . EJ
$$\frac{dy}{dx} = EJt + e\ell\ell x - \frac{p}{4} \left[1 - 2 \frac{e\ell\ell' - e\ell\ell}{pl} \right] x^{3} + \frac{1}{6} px^{3}$$

(106) . . . EJy = EJtx +
$$\frac{ell}{2}$$
x³ - $\frac{p}{12}$ [1 - 2 $\frac{ell' - ell}{pl}$] x³ + $\frac{1}{24}$ px⁴

Le calcul exact de l'abscisse x qui rendrait y maximum, exigerait d'après (105) la résolution d'une équation du troisième degré. Mais on se contente de prendre en pratique le point évidemment très-voisin pour lequel elle set minimum et où d'après (104) la fibre moyenne à la plus

forte courbure; en introduisant la valeur correspondante x_m de l'abscisse et celle de t d'après (102) (103) dans la formule, celle-ci devient:

(107)
$$\text{EJ y}_{m} = \frac{1}{6} \left(\frac{\text{pl}^{2}}{4} - 2 \, \text{ell} - \text{ell'} \right) x_{m} + \frac{\text{ell}}{2} \, x_{m}^{2} - \frac{p}{8} \, x_{m}^{4} \dots \text{avec} \dots x_{m} = \frac{1}{2} + \frac{\text{ell} - \text{ell'}}{\text{pl}}$$

Cette formule pour une poutre continue, se réduit avec $\mathscr{M}=\mathscr{M}=o$ à la formule (98) déjà trouvée pour la travée indépendante*; en pratique on aura généralement à l'appliquer pour les combinaisons de charges qui donnent les plus grands moments négatifs près du milieu des travées et qui sont indiquées pour la parabole N° 6 dans notre barême des charges (136) du N° LVII (aussi Tab. XV du Tome II). Si l'on pouvait pour calculer \mathscr{M} et \mathscr{M}' , y admettre les mêmes combinaisons de charge, qui servent aussi aux calculs de résistance, il suffirait d'extraire ces moments des calculs déjà faits. Malheureusement cette condition sera rarement remplie, parce que le calcul des flèches probables devra être généralement effectué à l'occasion des surcharges d'épreuve (§ 8 lit. a, 2, de l'ord. autrichienne) pour lesquelles la charge mobile se compose de deux trains, au plus, par voie. On pourra toutefois tenir compte de ces conditions en effectuant les additions algébriques qui fournissent les moments \mathscr{M} et \mathscr{M}' , et en réduisant aussi préalablement les moments partiels en raison des charges mobiles à considérer**.

2. Usages des tables du Tome II pour le calcul des poutres à âme pleine.

Nous renvoyons ici à l'exemple de calculs de résistance que nous donnons au N° XLIII au sujet d'un pont en tôle de 9^m 72 de portée à voie en dessous, pour lequel nous admettons que la charge permanente représente $16^{\circ}/_{\circ}$ de la charge mobile***. On trouvera généralement qu'au moins pour tous les ponts en tôle dont la portée ne dépasse pas 14^{m} , il suffit en pratique de tenir ainsi compte de la charge permanente au moyen d'un poids estimé en centièmes comme nous l'indiquons au Tab. V du Tome II. Admettons donc aussi pour les longerons, le poids additionnel de $4.5^{\circ}/_{\circ}$ et pour les poutres transversales, le poids qui est inscrit au Tab. III du Tome II et qui doit être considéré comme appliqué à l'endroit des attaches des longerons. Les fonctions M_{\bullet} V_{\bullet} \mathcal{P}_{\bullet} etc. sont du reste, dans notre exemple, tirées des Tab. V et III du Tome II \dagger qui convient aux prescriptions de l'ordonnance autrichienne, mais on pourrait se servir encore d'autres prescriptions sans que tout ce qui suit cesse d'être applicable.

Le calcul des moments d'inertie des trois poutres s'effectue à l'aide des Tab. XI, XII et XIII du Tome II comme suit:

| | (108) | |
|--|--|-------------------------------|
| maîtresse-poutre | poutre transversale | longeron |
| 1 âme pleine $\frac{900}{10}$ 60750 4 cornières $\frac{100 \times 100}{12}$. 160475 plates bandes $\frac{220}{26}$ 245303 | 1 âme pleine $\frac{300}{10}$ 10417 4 cornières $\frac{100 \times 100}{14}$ 51313 | 1 âme pleine $\frac{320}{10}$ |
| profil plein | profil plein 61730 Rivets | profil plein |
| $J = \frac{3324}{403001}$ | $J = \overline{56062}$ | J = 9625 |

* Dans le cahier IV ex 1886 "Zeitschrift des österr. Ing.- und Arch.-Vereines" M. Casimir Zaleski (inspecteur sup de la Société des chem. de fer autrichiens de l'Etat) applique à deux ponts avec poutres à âme pleine l'un à travée indépendante l'autre à trois travées continues, une méthode de calcul particulière pour obtenir la déformation; il y tient compte même de tous les changements de section et de J_x le long de ces poutres. Cette étude laborieuse fournit la preuve de l'exactitude bien suffisante des formules usuelles (98) (107) pour la pratique des ingénieurs.

Pour les poutres à triangles M. Bukowsky, professeur à l'école polytechnique tschèque de Prague, a publié dans le cahier I ex 1880 "Mitth. des Archit.- u. Ing.-Vereines in Böhmen" une méthode graphique intéressante, pour obtenir la déformation d'une poutre au moyen des déformations de toutes ses parties composantes estimées d'après les efforts qui leur incombent; cette méthode permet de dresser une épure contenant les déformations dans le sens vertical en grandeur naturelle. Cette étude peut également contribuer à confirmer l'usage des formules pratiques citées.

** On calculera d'après les trains de surcharge une échelle spéciale a de surcharges par m, équivalente au train, et on prendra pour chaque travée la charge uniforme par m qui correspond à sa portée. Les flèches calculées avec ces charges, comme nous l'indiquons dans le texte, coïncident assez bien avec les flèches observées.

*** Notre Tab. V au Tome II indiquerait 15°/o en moyenne, mais, le pont étant à voie en dessous, doit être un peu plus lourd; d'ailleurs 16°/o résultent de l'estimation faite par la C¹º du Nord autrichien dont les nouveaux types contiennent le pont cité.

les nouveaux types contiennent le pont cité. $\dagger V_b = \text{quotient } (482969:972=49690^{\text{kg}} \text{ en nombre rond})$ du moment tournant de la Tab. V par la portée.

Les déductions pour trous de rivets concernent dans les maîtresses-poutres l'assemblage des plates bandes aux cornières, dans les poutres transversales et les longerons, l'assemblage des cornières et de la tôle verticale; cette déduction se calcule à l'aide des Tab. XIII pour les trois poutres, en prenant $H=87.6^*$, H=36.6, $H=22.2^*$ comme entrées. Les résultats trouvés ci-dessus séparément trouvent encore leur application pour le calcul de l'écartement à donner aux rivets et pour celui de la flèche au milieu de la portée, à savoir:

 J_{\star} moment d'inertie du profil plein sur l'appui = 60.750 + 160.475,

 J_{plein} moment d'inertie du profil plein vers le milieu = 466528.

Les moments statiques m_{\star} et m'_{\star} des formules établies d'après (93) (92) pour l'écartement des rivets dans les bandes et pour l'épaisseur de l'âme (tôle verticale), concernent le profil de section des maîtresses-poutres sur les appuis et comprennent pour m_{\star} le profil d'une bande avec ses cornières, pour m'_{\star} la moitié de tout le profil de la poutre. Ces moments peuvent être calculés facilement à l'aide du Tab. X:1 du Tome II (voir p. VII de l'introduction).

- 3. Principes à observer dans le choix des types de ponts en tôle.
- 1. Les types de ponts à âme pleine de la plupart des administrations de chemins de fer comprennent des portées allant jusqu'à 12^m (exceptionnellement 15^m). La hauteur des poutres varie ¹/₈ à ¹/₁₂ de la portée et l'on admet plus spécialement le rapport ¹/₈ pour les portées les plus grandes. Cette hauteur se trouve du reste limitée, dans le dernier cas, par la largeur des tôles que fournissent les usines, laquelle est d'ordinaire de 1^m 20 au plus (exceptionnellement 1^m 40) et permet d'atteindre avec le rapport de ¹/₁₂ (exceptionnellement ¹/₁₀) des portées allant jusqu'à 15^m.
- 2. Là où l'on dispose d'une hauteur suffisante les ponts à voie en dessus***
 sont les plus avantageux pour toutes les portées. On pose la voie sur traverses de
 bois fixées aux maîtresses-poutres et faisant consoles pour le platelage extérieur, dans les pays
 où le bois s'achète à bon compte †; dans le cas contraire où le bois est très-cher, on se sert
 d'une voie sur longrines fixées sur les maîtresses-poutres; on pose alors le platelage du pont
 sur les entretoises, sur les consoles extérieures en fer et sur l'appareil même des culées.
- Les poutres en fer ne se recommandent généralement que pour des portées de plus de 2^m, puisque pour des portées moindres on peut utiliser avec avantage des poutres en bois qui forment alors pour ainsi dire partie de la construction de la voie.
- 4. Lorsque la hauteur disponible est restreinte et la portée ne dépasse pas 6^m, les ponts à poutres jumelles en profil de \square \square avec des longrines en bois seront les plus économiques; le platelage reposera dans ce cas sur les entretoises, sur les consoles extérieures en fer et sur les culées même.
- 5. Lorsque la hauteur disponible est restreinte et que la portée est comprise entre 5 et 8^m, on admettra avec avantage les constructions à voie contrebaissée et on y posera le platelage à l'extérieur des maîtresses-poutres sur des consoles en fer spéciales. On pourra dans ces constructions même pour 8^m de portée, se contenter encore d'une hauteur de 70^{cm} disponible entre le bord inférieur des poutres et la tête du rail.
- 6. Pour des portées comprises entre 8^m et 12^m (exceptionnellement 15^m) on aura trois espèces de ponts-types à considérer; ce sont les types mentionnés précédemment (2 et 3) pour le cas où la hauteur disponible de construction est suffisante et les types à voie en dessous dans le cas contraire. La voie et le platelage se trouvent dans ce dernier cas posés sur les poutres transversales et les longerons. Ces constructions qui se présentent malheureusement fort souvent en pratique, par suite de l'insuffisance de la hauteur

^{*} L'épaisseur totale des bandes = 38 dépassant 30^{mm} , on la divisera en $12 + 26^{mm}$ par exemple et on trouvera dans les tables pour $H = 87^{cm} 6 \dots 4731 \cdot 6$ et pour $H = 90^{cm} \dots 11150 \cdot 1$, donc ensemble 15881.7 à déduire par cm de largeur de trous de rivets. La deuxième partie de cette déduction concernant les plates bandes elles-même, peut s'effectuer encore implicitement en calculant les plates bandes à 180:26 au lieu de 220:26.

^{**} On suppose toujours ici que le trou de rivet se trouve au milieu de la partie libre du côté vertical de la cornière. La hauteur devant servir d'entrée au Tab. XIII, est celle qui est comprise entre les bords centraux des trous des deux bandes, et s'obtient alors l'aide d'une règle mnémonique très-simple:

<sup>H = hauteur de l'âme - (côté de cornière + épaisseur de cornière + diamètre de rivet).
*** Voir pour les expressions employées ici et notamment pour la voie en dessus et en dessous notre nomenclature des N° I à XIII.</sup>

[†] Ce système n'est pas usité en France; la voie y est généralement posée sur longrines et lorsqu'elle est posée sur traverses, la longueur de celles-ci ne dépasse guère l'écartement des poutres sur lesquelles elles reposent.

disponible, sont bien plus lourdes et plus coûteuses que celles que nous avons citées d'abord; cela tient notamment à la présence des longues poutres transversales. On arrive toutefois à l'aide de ce système à pouvoir se contenter toujours d'une hauteur de 70^{cm}, disponible entre le bord inférieur des poutres et la tête du rail*.

7. Les maîtresses-poutres spéciales pour les garde-corps, sont à éviter en général au point de vue de l'économie, car l'on pourra en dépensant moins, faire porter le platelage extérieur sur des consoles en fer et sur les culées elles-mêmes. Pour les ouvrages à plusieurs voies, pour ceux qui sont situés aux abords des stations...et où il n'est pas rare que l'on ait à construire des paliers et trottoirs spéciaux, on devra toujours admettre les maîtresses-poutres en question et il conviendra alors de les calculer au minimum pour une charge mobile de 340^{ty} au m², même si cela n'est pas exigé.

b) Poutres à triangles et à treillis en général.

XXXIX. Application des poutres à triangles et à treillis aux ponts de chemins de fer.

1. Pour les portées de 15 à 20^m environ on admettra avec avantage des poutres à bandes rectilignes et à treillis double ou quadruple. Les croisillons composés généralement de fers plats pour les barres travaillant à l'extension et de cornières pour les barres travaillant à la compression devront être au tant que possible assemblés directement avec les tôles verticales des bandes simples (à profil en T), car l'emploi des tôles d'attache spéciales aux nœuds (goussets) ne paraît pas économique. On aura avantage à rechercher des assemblages dits symétriques c. a. d. où les rivets travaillent en double section. Les ponts les plus économiques sont ceux à voie en dessus posée sur traverses-consoles où les maîtresses-poutres écartées de 1 m 50 à 2 m 50 sont solidement entretoisées et entrecroisées. Dans les contrées où le bois est cher on se sert de longrines et on pose les garde-corps sur des consoles en fer. Lorsque la hauteur disponible de construction est restreinte on construit des ponts à voie contrebaissée et à voie en dessous; ces derniers sont toujours notablement plus lourds que les ponts à voie en dessus**.

2. Pour les portées de 35 à 45^m on aura encore avantage à construire des ponts à bandes rectilignes, et on y admettra des poutres à treillis double ou quadruple, ou avec double triangulation à diagonales tendues. En France on a souvent préconisé pour ces portées des poutres à treillis sextuple où les croisillons tendues sont des fers plats, les croisillons comprimés des fers en C; les rivets des attaches y travaillant en section simple.

On peut toutefois recommander encore ici les mêmes principes de construction que précédemment: assemblages directes des croisillons avec les bandes disposées autant que possible de façon à avoir des rivets travaillant en double section et de façon à éviter les pièces spéciales d'attache ou de remplissage (goussets et fourrures); nous ne comprenons pas parmi ces dernières les plaques rectangulaires très-utiles que l'on interpose depuis une dixaine d'années en Autriche à l'assemblage des croisillons comprimés, pour lui donner plus d'étendue *** et répartir les pressions.

Quant à l'écartement qu'il convient de donner aux maîtresses-poutres en vue de la stabilité du pont, il entraîne même pour les ponts à voie en dessus l'obligation d'admettre des poutres transversales; dans ces conditions c'est presque toujours une disposition à voie contrebaissée que l'on adopte, puisque l'on peut ainsi sans augmenter sensiblement les frais de construction, faciliter de beaucoup le service de l'entretien. Ces constructions convenablement entretoisées et entrecroisées ont une grande stabilité et sont notablement plus légères que les constructions de même portée à voie en dessous; ces dernières exigent un surplus de fer tant pour les poutres transversales, que pour les goussets qui les assemblent avec les montants verticaux et servent à maintenir horizontalement les bandes supérieures. Cet excès de poids tend à disparaître toutefois à mesure que la portée augmente.

Les assemblages entre les croisillons et les bandes constituent les parties faibles de nos ponts modernes à grandes mailles, où nos calculs de résistance ne suffisent point. Il s'y produit sans aucun doute des moments secondaires, qui occasionnent un excès de travail considérable en certains points. Pour les

ponts à treillis quadruple et sextuple ces inconvénients sont certainement bien moindres.

^{*} On est descendu sur les lignes du Nord-Ouest autrichien jusqu'à 54cm ce qui implique une augmentation notable des masses de fer nécessaires et constitue des constructions exceptionnelles qu'il convient d'éviter.

** Les constructions avec triangulation simple à diagonales tendues, exécutées pour ces portées en Autriche et en Allemagne ne sont pas à recommander; on les avait calculées sans tenir compte des effets secondaires, et on était arrivé ainsi à des ponts relativement légers. Les avaries découvertes successivement sur quelques uns de ponts, l'accident du pont sur l'Itter près de Hopfgarten qui s'écroula au passage d'un train de marchandises en 1886 et bien d'autres faits encore ont pleinement confirmé les objections que l'Insp. I. R. des chem. de fer de l'Autriche a toujours élevées contre ces constructions, et ont depuis longtemps déjà déterminé les compagnies de chemins de fer à ne plus adopter ce système.

- 3. Pour les portées de 45^m à 55^m environ, les ponts à voie en dessous présentent certaines difficultés de construction, car en raison de la hauteur libre à réserver pour le passage du matériel roulant (4^m80, § 2 de l'ordonnance) les maîtresses-poutres devront ou être relativement très-hautes pour pouvoir être entretoisées vers le haut, ou être relativement très-basses pour pouvoir conserver une rigidité suffisante dans le sens horizontal. Pour esquiver cette difficulté on a souvent fait usage de poutres à bande supérieure courbe (bow-string), pour lesquelles l'entretoisement supérieur ne s'étend que sur une certaine longueur avoisinant le milieu de la portée. Ces poutres à bande courbe se construisent le plus souvent avec une double triangulation à diagonales tendues ou même dans ces derniers temps avec deux triangulations symétriquement disposées et à montants verticaux communs. Pour les ponts à voie en dessus construits avec les portées considérées, on pourrait répéter ce que nous avons dit au 2 pour les portées moindres.
- 4. Pour les portées de 55^m à 80^m on est amené à employer presqu'autant de fer pour les ponts à voie en dessus que pour les ponts à voie en dessous; la première disposition mérite toujours la préférence si les conditions de hauteur exigées permettent de l'appliquer; la seconde est toutefois celle que l'on est obligé en pratique d'accepter le plus souvent. Dans les deux cas on devra relier solidement entre elles les bandes supérieures ainsi que les bandes inférieures.

Pour les ponts à deux voies il est avantageux de n'admettre que deux maîtresses-poutres et de longues poutres transversales, plutôt que deux constructions métalliques séparées; on devrs alors construire les poutres en dédoublant les bandes (bandes supérieures en caisson). Pour lea ponts à une seule voie on emploie des bandes simples, ainsi que des bandes doubles; la première disposition semble toutefois devoir se recommander comme plus économique lorsqu'on dispose de cornières de grands calibres.

Enfin pour la forme des maîtresses-poutres de ces ponts, on trouvera que les poutres à bandes droites avec treillis quadruple ou sextuple ou avec double triangulation à diagonales tendues, peuvent être mis en parallèle avec les poutres à bande supérieure courbe ayant presque toujours une double triangulation à diagonales tendues. Il semble toutefois que jusqu'a 70^m de portée environ il sera toujours économique de faire usage de poutres à bandes rectilignes * surtout si l'on peut les utiliser comme poutres continues; ajoutons que les poutres droites présentent encore des avantages incontestables pour le service de l'entretien et offrent pour tout observateur impartial un aspect d'ensemble plus agréable.

5. Pour les portées de 80^m à 120^m, les ponts les plus appréciés (qui ont généralement la voie en dessous), paraissent être ceux qui sont construits avec des bandes supérieures courbes et avec une double ou triple triangulation à diagonales tendues. On a coutume pour des portées aussi grandes, de construire les bandes supérieures en forme de caisson (] et les bandes inférieures en forme de bandes jumelles (L L). Ces ponts notamment très-répandus en Autriche en Hollande et en Allemagne ne méritent plus guère le nom de Bow-string (arc tendu par une corde) et ont généralement (ou devraient avoir) des montants verticaux sur appuis assez élevés pour admettre un entretoisement supérieur des maîtresses-poutres. On pourra en résumé considérer ces constructions comme une espèce de terme moyen entre le bow-string et la poutre droite, se rapprochant d'avantage de ce dernier système ** et faisant ressortir en sa faveur l'avantage que l'on trouve pour des portées semblables, à augmenter la hauteur des poutres dans la région médiane de la portée, plutôt que d'y renforcer seulement les bandes.

Les difficultés occasionnées pour des portées moindres, par les tôles verticales des bandes n'ont plus la même importance ici, où entre deux nœuds consécutifs, ces tôles ont déjà des longueurs (4 à 6^m) et des poids tels, qu'on les rencontre) dans le débit ordinaire des usines, et où il ne saurait par suite plus être question de les découper ou déformer en forme de polygone.

Ces poutres n'ont du reste plus absolument les caractères distinctifs des poutres (bow-string) paraboliques proprement dites à savoir: sections à peu près constantes des bandes, sections identiques de tous les montants verticaux, sections presque équivalentes de toutes les diagonales, et système de diagonales à effet contraire (Gegenstreben) s'étendant sur la portée entière.

^{*} C'est aussi ce que l'on paraît admettre en France où l'on n'a construit jusqu'ici presque exclusivement que des poutres droites jusqu'à de pareilles portées. En Hollande on paraît avoir admis précédemment une limite pratique plus élevée qui a baissé ensuite jusqu'à 65 m environ. Voir à ce sujet la brochure statistique: "Les travaux publics dans le royaume des Pays-bas", par L. C. van Kerkwyk la Haye, 1878 — et les Annales des Ponts et Chaussées, Mars 1887.

^{**} Poutres à bande courbe ou bien poutres bombées, pourrait être la désignation la plus générale de ce système. La bande courbe peut être de forme parabolique, circulaire, elliptique ou quelconque sans que la résistance à la flexion ni même les procédés de calcul à employer, en soient notablement affectés comme on le verra plus loin; c'est pourquoi aussi les dénominations: poutres paraboliques ou poutres semi-paraboliques, usitées par certains auteurs, doivent être considérées comme généralement impropres.

Ces poutres n'ont du reste plus absolument les caractères distinctifs des poutres (bow-string) para-

- 6. Pour les portées de 120^m à 160^m les expériences faites concernent une nombre trop restreint de ponts exécutés en des temps bien différents* pour qu'il soit possible d'en déduire quelques principes généraux concernant les systèmes à recommander, d'après les idées actuelles des ingénieurs. On peut constater toutefois que les ponts exécutés en dernier lieu sont relativement bien plus légers, que les ponts analogues construits avec âmes pleines ou avec treillis à petites mailles, dès l'origine des ponts métalliques.
- 7. Les indications qui précèdent concernent naturellement les ponts de chemins de fer en pays de plaine. Là où il s'agit de passer sur un ravin profond encaissé entre des rochers solides, c'est le pont en arc qui est tout indiqué d'avance. Les ponts en arc sont encore d'un usage avantageux aux abords des grandes villes où l'on recherche des ouvrages d'un bel aspect. On a négligé d'appliquer ce système de construction en Autriche dans plusieurs cas où il aurait pu procurer une économie notable dans les frais de construction. On possède cependant deux exemples remarquables de ponts autrichiens en arc à tympans rigides construits tout dernièrement; ce sont le pont du chemin de fer de ceinture sur le canal du Danube à Vienne avec 69 m 60 de portée et le pont à voie charretière avec 60 de portée construit pour la route de Cles à Dermullo (Tyrol du Süd) par-dessus la gorge de la Noce qui a 138 de profondeur**.

En France il existe des exemples très-nombreux et variés de ponts en arcs; parmi les plus récents on peut citer le viaduc de l'Erdre de 95^m de portée, le pont de Nantes à cinq arches de 61^m de portée, le pont de Rouen (en acier) à trois arches de 40^m, 48^m80 et 54^m60, de portée enfin le viaduc de Garabit dont nous avons déjà cité en note la grande arche à 165^m de portée.

8. Pour les ponts en courbe il convient, quelle que soit la portée, de placer l'axe rectiligne de la construction sur l'axe courbe de la voie, de façon que la flèche de la courbe (calculée sur la longueur des poutres) se trouve divisée en deux parties égales*** situées l'une

* Nous citons ci-après les ponts les plus connus ayant des ouvertures aussi grandes et appartenant à des systèmes de construction bien différents; nous y ajoutous les poids de fer employés:

| No | Désignation des constructions métalliques | Portée | Années de construction | Poids par m de voie | Observations concernant le système de construction |
|----|---|----------|------------------------------|---------------------------|---|
| 1 | Grande arche du viaduc de Garabit de la ligne Marvejols-Neussargues | m 165 | 1882 - 85 | kg 9540 | Arc en forme de croissant portant des pontrès con- |
| | Trois supports de l'arc divisent en quatre l'écart des grandes palées 178 = 52 + + 2 × 32 + 52. | - | | | tinues à double treillis (Syst. Eiffel) au-dessus d'un ravin de 122 m de profondeur. Voir l'ouvrage spécial de M. Boyer, Paris 1888 |
| 2 | Grande arche du viaduc sur le Douro à Porto | 160 | 1876—77 | 6000 | dto. (compte rendu de la société des ingénieurs civils, Sept. et Oct. 1878) |
| 8 | Pont sur le Hudson river à Poughkeepsie . | 160 | 1876 - 79 | 7630? | Poutres droites avec double triangulation à diagon. ten- dues (Expos, de Paris 1878, Engineer 1888. p. 240). |
| 4 | Pont sur l'Ohio à Cincinnati | 158.5 | 187677 | 7540 | dto. (relevé par M. Croizette-Desnoyers) |
| 5 | Pont sur le Mississippi à StLouis | 158.5 | 1871—74 | 5600 | Arcs en acier chromé portant aussi une chaussée en bois (portefeuille de l'Ecole des P. et Ch.) |
| 6 | Pont sur le Leck à Kuilenbourg | 154.5 | 1863-68 | 6941 | Poutres bombées, triang, triple à diagonales tendues |
| 7 | Britanniabridge (détroit de Menai) | 148.5 | 1847-50 | 11270 | Poutres à âme pleine (tubes) Stephenson |
| 8 | Viadue de Saltasch | 188.7 | 1856-58 | 6575 | Bow-string à tube, avec 2 triangulations symétriques. |
| 9 | Pont sur la Wahal à Nimègues | 180.8 | 1878 - 79 | 4552 | Poutres bombées, triang. double à diagonales tendues |
| 10 | Conway-bridge | 125 | 1844-48 | 9270 | Poutres à âme pleine (tubes) Stephenson |
| | Pont sur la Wahal à Bommel | 124 | 186369 | 6188 | Poutres bombées, triang. double à diagonales tendues |
| 12 | Pont sur la Vistule à Dirschau | 121-1 | 1854 - 56 | 9180 | Poutres droites avec treillis à petites mailles |

La construction métallique d'une grande arche du viaduc sur le Firth of Forth actuellement en construction dans l'Ecosse, avec 518 mètres de portée, pésera pour les deux voies environ 16260 t, ce qui ferait 15t6 par mètre de voie. Voir à ce sujet: "Bridging the Firth of Forth" bei B. Baker, London, Bedford press 1887, contenant beaucoup de photolithographies. — Voir encore la note plus récente de M. Gärtner au N° 48 "Wochenschrift des österr. Ing.- und Arch.-Vereines" ex 1887, puis la Revue des chemins de fer (Février 1889).

** Le pont en arc construit en 1884 pour le chemin de fer de ceinture à une flèche de 6 m 327 qui pour la portée de 69 m 60 donne un surbaissement de 1:10:9; ce pont est composé de 4 arcs en fer portant 2 voies; la charge permanente sur chaque arc est de 1500 m par m. Le pont route sur la Noce construit en 1888 a une flèche de 10 m qui pour la portée de 60 m donne un surbaissement de 1:6. La chaussée a 6 m de largeur, elle est formée d'une assise de madriers ayant 15 m d'épaisseur et repose sur deux arcs seulement affectés chacun d'une charge permanente de 900 m par m d'arc. Les deux ponts sont munis de triangulations aux tympans et d'articulations aux culées.

*** Si l'on désigne par f la flèche, s la longueur de l'arc, l celle des poutres, ρ le rayon du cercle, on aura exactement:

(1)
$$f = \frac{l^3}{8\rho} \left[1 + \frac{1}{16} \left(\frac{l}{\rho} \right)^3 + \frac{1}{128} \left(\frac{l}{\rho} \right)^4 + \frac{5}{4096} \left(\frac{l}{\rho} \right)^6 \dots \right] = \frac{s^3}{8\rho} \left[1 - \frac{1}{48} \left(\frac{s}{\rho} \right)^3 + \frac{1}{5760} \left(\frac{s}{\rho} \right)^4 - \frac{1}{1290240} \left(\frac{s}{\rho} \right)^6 \dots \right]$$
(2)
$$(2) \quad s = l \left[1 + \frac{1}{24} \left(\frac{l}{\rho} \right)^3 + \frac{3}{640} \left(\frac{l}{\rho} \right)^4 + \frac{1}{7168} \left(\frac{l}{\rho} \right)^6 \dots \right]$$

$$l = s \left[1 - \frac{1}{24} \left(\frac{s}{\rho} \right)^2 + \frac{1}{1920} \left(\frac{s}{\rho} \right)^4 - \frac{1}{322660} \left(\frac{s}{\rho} \right)^6 \dots \right]$$

Il suffit en pratique de prendre pour f la valeur $l^2:8\rho$ ou bien $s^2:8\rho$.

vers le milieu de la portée l'autre près de chaque extrémité de poutre; on pourra se conformer ainsi facilement aux prescriptions du § 2 de l'ordonnance autrichienne. Les formules et règles diverses à l'aide des quelles on a voulu diviser la flèche en parties inégales telles, que les effets de flexion se répartissent également entre les maîtresses-poutres, n'ont pas réussi mieux pratiquement que la règle ci-dessus*.

XL. Calculs des poutres à treillis ou à triangles dans le ponts à travées indépendantes.

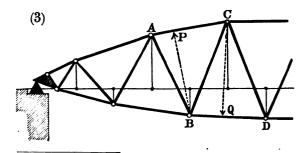
1. Principes théoriques et règles générales pour effectuer les calculs.

Nos calculs de résistance doivent toujours être considérés comme une sorte de vérification faite à posteriori. Si le projet a été trouvé insuffisant, il faut en dresser un nouveau meilleur, pour lequel on devra admettre des charges permanentes proportionnellement plus grandes . . . etc. jusqu'à ce que l'on ait un projet rectifié, que la vérification par le calcul confirme, tant en ce qui concerne la résistance, qu'en ce qui concerne les charges permanentes admises.

Les tâtonnements successifs que nous faisons entrevoir ici sont inévitables lorsqu'il s'agit de dresser les projets d'ouvrages exceptionnels (Britanniabridge, pont sur le Mississippi à St.-Louis, viaduc du Douro à Porto, pont du Firth of Forth . . .); pour les ponts ordinaires, construits avec des poutres à treillis ou à triangles de portées usuelles, les recherches en question se simplifient tellement qu'on n'y remarque même presque plus un tâtonnement quelconque, et que la plupart des constructeurs considèrent comme une facilité bien naturelle, établie par l'usage, de pouvoir dresser de suite un projet de pont sur la seule inspection des lignes principales du système de construction, en déterminant les dimensions à donner à toutes les parties, à l'aide d'un calcul unique qui réussit toujours.

Les ponts de toute portée construits en grand nombre dans les systèmes les plus variés, et dont les poids sont connus, offrent des points de comparaison suffisants; on pourra donc estimer d'avance** avec une exactitude bien admissible pour la pratique des calculs de résistance, la charge permanente qu'il convient de considérer pour chaque pont à construire. Cette estimation sera le plus souvent d'autant plus exacte, que chaque ingénieur ou constructeur y utilisera ses propres données d'expérience. Les charges permanentes et mobiles se trouvant ainsi bien connues à l'avance, les calculs de résistance se réduiront effectivement à la détermination des efforts qui incombent aux diverses parties de la construction et à la recherche des profils de section qu'il convient de leur donner en conséquence.

En nous occupant d'établir une nomenclature uniforme pour les ponts métalliques et leur parties principales, nous avons déjà précisé aux N° II, VIII, XI et XII les principes sur lesquels sont basés les calculs de résistance et qui concernent toujours, ou les corps solides prismatiques considérés comme faisceaux de fibres élastiques, ou les poutres à triangles considérées comme systèmes articulés. Dans les deux cas on réduit les effets de toutes les forces extérieures agissant sur une section considérée, en un moment de flexion et un effort tranchant. Pour le calcul d'une poutre à triangles ayant toute forme que l'on voudra et des barres et éléments de bandes inclinés d'une manière tout à fait quelconque (3), il suffira d'appliquer les règles trèsgénérales que nous avons déjà mentionnées au N° VIII, à savoir:



- 1. La hauteur théorique d'une poutre à l'endroit d'un nœud situé sur une bande, est la distance de celui-ci à l'élément de l'autre bande qui forme le côté opposé du triangle dont il est le sommet.
- 2. L'effort incombant à un élément de bande quelconque, s'obtient en divisant le moment de flexion calculé pour le nœud opposé, par la hauteur théorique correspondante.

^{*} Les formules perfectionnées devraient tenir compte de la composition des trains et des charges, de la vitesse et de la surélévation de rail (devers) qu'elle entraîne, de la hauteur du centre de gravité des véhicules . . . etc. etc.

^{**} L'auteur a publié en 1880 p. 62—70 et Tab. V de son "Eisenbahnwesen in Frankreich" un tableau statistique concernant 165 ponts de 25 à 160^m d'ouverture. Les indications que nous donnons pour la charge permanente dans notre Tab. V au Tome II du présent ouvrage, résultent des renseignements relevés à cette occasion et rectifiés de façon que les poids cités puissent être admis pour des ponts satisfaisant à la nouvelle ordonnance autrichienne de 1887.

3. L'effort incombant à une barre quelconque BC de la triangulation, s'obtient en écrivant que sur une section recontrant cette barre, il y a équilibre entre l'effort tranchant d'une part et l'ensemble des trois composantes verticales d'autre part, appartenant aux efforts supportés par les pièces rencontrées (les efforts sur les éléments de bande AC et BD sont à déterminer par la méthode déjà expliquée).

Ces règles très-simples sont applicables pour tous les ponts et toutes les combinaisons de charge permanente et mobile; elles sont certainement plus commodes que les autres méthodes de calcul que l'on a proposées pour les systèmes articulés. Pour les barres de la triangulation toutefois on peut simplifier notablement les calculs, pour certains systèmes de construction, ainsi que nous le faisons voir plus loin aux N° XLIV à XLVII*.

En ce qui concerne les vérifications relatives à la rivure, aux épaisseurs des tôles dans les attaches (trous de rivets), aux effets de surélévation du travail élémentaire par suite de la répartition inégale des efforts, aux effets de l'aboutement dans les pièces comprimées, aux effets secondaires de toute espèce . . . etc., ainsi qu'à la déformation élastique de la construction, nous renvoyons aux explications et formules déjà données à propos des poutres à âme pleine au N° XXXVIII et aux articles spéciaux que l'on trouve aux N° XXVIII à XXXIV du I° volume, permettant d'utiliser les tables numériques du II° volume.

2. Calcul des ponts à travée indépendante avec poutres à treillis.

Nous avons indiqué et motivé aux Nos XI et XII les principes qui actuellement servent de base au calcul des poutres à treillis. Beaucoup d'ingénieurs calculent encore aujourd'hui ces poutres comme les poutres à petites mailles en vérifiant le module d'inertie de leur section. La plupart des ingénieurs et constructeurs toutefois, appliquent aux treillis double et quadruple le principe de la hauteur théorique qui simplifie beaucoup les calculs; ce principe conduit à ce qui suit:

- 1. L'effort supporté par un élément de bande quelconque s'obtient en divisant le moment de flexion calculé pour son milieu, par la hauteur théorique de la poutre.
- 2. L'effort supporté par un croisillon quelconque dans un treillis double, quadruple, sextuple . . . etc. s'obtient en prenant la moitié, le quart, le sixième . . . etc. de l'effort tranchant calculé pour le milieu de la maille considérée, et réduisant à l'inclinaison voulue.
- 8. L'effort à admettre pour un montant vertical de renfort dans le treillis double, est la moitié de la charge mobile incombant à un nœud, augmentée de la demi-différence des charges permanentes que l'on peut supposer concentrées aux extrémités du montant considéré**. Pour le treillis quadruple, sextuple . . . etc., ces montants sont établis suivant des considérations pratiques tirées de la construction elle-même.

L'exemple donné au N° XLIV concernant un pont à voie en dessous avec double treillis et renforts verticaux, montre des tableaux de calculs répondant exactement aux règles que nous venons de donner; on y a utilisé aussi les tableaux numériques du Tome II. Sur les croquis indiquant le treillis des maîtresses-poutres ainsi que celui du contreventement, on a noté en haut de chaque barre les efforts trouvés par le calcul (chiffres gros) et on a coté au bas les calibres des fers qui y sont employés (chiffres fins). Quant aux bandes on s'est borné à coter dans chaque maille les plates bandes qui y figurent, ce qui suffit, avec le profil en travers au milieu du pont, pour indiquer la distribution des fers dans le pont entier.

Les efforts supportés par les divers éléments des bandes ont été déduits de l'effort analogue pour le milieu de la portée, en y appliquant les coefficients de réduction du Tab. VI au II^e volume. La hauteur théorique à admettre dans ces calculs devrait être la distance moyenne des centres de gravité des deux bandes. Il est d'usage toutefois d'y substituer dans les bandes de ce genre, la distance des trous de rivets reliant les cornières aux tôles verticales ce qui diffère peu (ici 2^m80 au lieu de 2^m798)***.

^{*} Tous ces exemples de calculs de résistance sont disposés de façon qu'en outre des tables numériques du II° volume il suffise d'une règle à calcul donnant 3 ou 4 chiffres des résultats cherchés, pour pouvoir effectuer toutes les opérations.

^{**} Cette différence est à très-peu près la moitié de la charge de nœud résultant des charges permanentes pour platelage, pièces de voie, longerons et poutres transversales, lesquelles se cumulent au points d'attaches de ces dernières poutres et sont estimées approximativement au Tab. III du Tome II. Ceci suppose toutefois que le poids des maîtresses-poutres proprement dites se répartisse également entre les nœuds supérieurs et inférieurs.

^{***} On augmente ensuite habituellement le travail du métal trouvé avec la hauteur théorique, dans le rapport par le quel il faudrait multiplier cette dernière pour avoir la hauteur extrême. Ceci donnerait ici 760 × (3·0:2·8) = 815^{tg} pour le travail possible des fibres extrêmes.

Pour le calcul des croisillons du treillis, on trouve indiqués séparément les valeurs V_q et V_p des efforts tranchants dûs à la charge permanente q par m et à la charge mobile p par m; on y a introduit pour q la valeur 2210^{kg} et pour p les valeurs résultant de l'échelle p de l'ordonnance autrichienne. Les nombres V_q décroissant en progression arithmétique s'obtiennent très-facilement et les nombres V_p sont les quotients des moments tournants $\frac{1}{2}pb^2$ de la table V du Tome II, par la portée du pont qui est 31^m08 . L'effort tranchant total (par voie) de la colonne (5) $V_{p+q} = V_q + V_p$, conduit immédiatement à l'effort à attribuer aux croisillons (V_{p+q}) : $4 \sin \gamma$, où l'on désigne par γ l'inclinaison sur l'horizon.

Pour les montants verticaux de renfort, la règle indiquée donnerait* un effort maximum de $\frac{1}{2}$ (4'255 × 2 **82 + 1'328) = 6'663. Ces montants se composent ici de deux cornières $70 \times 80 : 8$. Il y a donc un excès de résistance que l'on retrouve dans presque tous les cas analogues, de façon que généralement ces ponts (connus en France sous le nom de ponts à croix de St.-André) se trouvent dans des conditions excellentes de résistance. Nous devons toutefois faire observer ici que les montants verticaux doivent aussi être trouvés suffisants, si on les considère comme des piliers recevant les charges mobiles des poutres transversales, pour les transmettre aux nœuds des maîtresses-poutres. Le profil de section d'un montant devrait suffire, d'après cela, pour une charge qui, d'après le Tab. III du Tome II, serait ici de $\frac{1}{2}$ (15'674 + 1'328) = 8'500. On pourra objecter à cette vérification, qu'elle ne parait s'appliquer plus spécialement qu'au cas des ponts à voie en dessous analogues, et qu'alors les montants se trouvent renforcés dans le bas par les contreforts d'attache de façon à suffire amplement . . . etc.

Pour le contreventement enfin, les grandeurs $W = 1 \,\mathrm{^m}75$, $w = 0 \,\mathrm{^m}75$ et par suite $W = 2 \,\mathrm{^m}10$, $w = 1 \,\mathrm{^m}60$, doivent être comprises comme nous l'avons expliqué au N° XXVIII: 2; les effets tranchants évalués pour le milieu des mailles (8·2, 4·75 et 1·05) s'en déduisent facilement. On reconnait que les calibres admis sont plus que suffisants; on constate encore que la considération des effets du vent qui surélèvent le travail du fer dans les bandes inférieures, ne conduit pas à donner à ces dernières une section plus grande (§ 4 lit. c de l'ordonnance autrichienne).

3. Calcul des ponts à travée indépendante avec poutres à triangulation double et diagonales tendues.

Les caractères distinctifs des poutres que nous considérons ici, sont la dissymétrie entre les deux bandes, et l'écartement relativement faible des nœuds (ou ce qui revient généralement au même des poutres transversales). Ces constructions ne sont de ce fait usitées que pour des portées supérieures à 40^m , pour lesquelles le treillis double donne déjà des écartements de nœuds relativement grands.

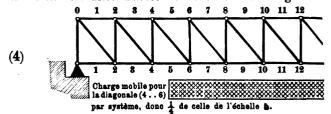
Les calculs de résistance pour ces ponts s'effectuent aujourd'hui presqu'exclusivement d'après la théorie des systèmes articulés. On suppose la poutre décomposée en deux poutres théoriques ayant une triangulation simple chacune, et portant par moitiés les charges permanentes et mobiles. On groupe ensuite ensemble les efforts calculés ainsi séparément, en recomposant la poutre effective, ce qui amène à cumuler les efforts trouvés dans les bandes, tandis que ceux de toutes les barres des triangulations se conservent séparément.

Les tableaux de calculs détaillés de notre exemple au N° XLV appliqués à un pont à voie en dessous de 56 m 56 de portée, font encore mieux comprendre le mécanisme de ce procédé, et l'on trouve sur le croquis 1. un résumé schématique des efforts maxima qui d'après le calcul, incombent à toutes les pièces de l'une des maîtresses-poutres. Les tableaux 2, 3 et 4 qui suivent sont dressés entièrement d'après le principe des deux poutres à système simple composantes, et, pour le tableau 2 seulement, on a rangé tous les résultats en une seule suite continue pour pouvoir mieux y appliquer les coefficients (du Tab. VI au Tome II) et faire ensuite les additions nécessaires. On y remarque le système de correspondance en biais bien connu ** entre les efforts incombant aux éléments des deux bandes. Tous ces calculs du reste, ne constituent qu'un cas particulier fort simple des procédés indiqués d'une manière générale pour les poutres à triangles, et qui réussissent également bien ici pour les barres de la triangulation, comme nous allons le voir.

^{*} En prenant dans le Tome II la charge de l'échelle **b** qui au Tab. V et pour une longueur surchargée de 15 m 50 est indiquée avec 8510 par m de voie ou 4255 par m de poutre, et en admettant pour la charge permanente d'attache celle de 1328 qui dans la Tab. III correspond à l'écartement de 2 m 82.

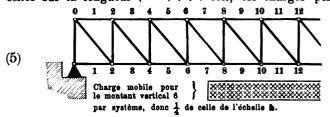
^{**} Sur une section verticale on a de fait une bande inférieure notablement plus faible que la bande supérieure, et cela d'autant plus que cette dernière doit encore être renforcée à cause de l'aboutement. Ces dispositions paraîtraient bien moins motivées si on considérait la poutre comme rigide aux nœuds et constituant un équivalent des poutres à âme pleine. Il conviendra donc de renforcer un peu les bandes inférieures.

Considérons par exemple la poutre simple avec triangulation aux nœuds paires (0, 2, 4, 6, 8...) qui est ponctuée dans le croquis; prenons en particulier la diagonale tendue (4...6) et le montant comprimé 6. Toutes les charges permanentes et mobiles se trouvent par hypothèse concentrées aux nœuds ainsi que cela est expliqué aux N° XI à XIII. Cette hypothèse peut très-bien être mise d'accord avec celle des charges uniformément réparties que nous introduisons



dans les calculs pour plus de simplicité; il suffit pour cela de considérer comme concentrées sur chaque nœud les charges qui agissent de milieu en milieu des mailles attenantes. Si l'on veut alors trouver par exemple la plus grande tension incombant à la diagonale (4..6) on admettra (fig. 4) que la charge mobile d'après

l'échelle **b** s'étend depuis l'appui de droite jusqu'au nœud 5 qui est le milieu de la maille (4..6); on admettra on outre que le nœud 6 reçoit les charges sur la longueur (5..7), le nœud 8 celles sur la longueur (7..9)... etc., les charges permanentes étant concentrées en longueur



de la même manière. Quant à la répartition de ces dernières charges en hauteur c'est-à-dire entre les deux nœuds d'un même montant, nous supposons que la charge revenant à ce dernier qui est de 5'656 se divise en \(\frac{1}{3}\) ou 1'880 incombant au nœud supérieur* et \(\frac{3}{3}\) ou 3'776 incombant au nœud inférieur. La

charge partielle de 1^t88 au nœud supérieur, constitue un effort additionnel dont on devra tenir compte en calculant les montants. Si l'on veut trouver par exemple la compression maxima incombant au montant 6, on admettra (fig. 5) que la charge mobile d'après l'échelle à s'étend depuis l'appui de droite jusqu'au milieu de la maille (6.8) qui est au nœud 7, que toutes les charges appliquées sur la longueur (7.9) sont concentrées sur le nœud 8... etc.

Pour effectuer du reste les calculs indiqués, soit pour la diagonale tendue (4..6) d'après la (fig. 4), soit pour le montant vertical comprimé 6 d'après la (fig. 5), on n'aura qu'à appliquer la règle générale de la (fig. 3) en remarquant que dans les deux cas les projections verticales des efforts dans les bandes sont nulles et que par suite la composante verticale de l'effort dirigé suivant la barre de triangulation que l'on étudie fait équilibre à l'effort tranchant. Pour avoir l'effort de la diagonale (4..6) on considérera une section verticale menée dans la maille (4..6), pour avoir celui du montant 6 on considérera une section menée à travers ce montant laissant le nœud supérieur sur la droite le nœud inférieur sur la gauche. On reconnait ainsi que la composante verticale de l'effort supporté par la diagonale (4..6) est l'effort tranchant agissant dans la maille (4..6) d'après la charge (4), tandis que l'effort incombant au montant 6 est l'effort tranchant agissant dans la maille (6..8) d'après la charge (5), augmenté de la charge permanente 1 88 inhérente au nœud supérieur et dont nous avons parlé plus haut.

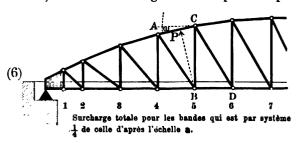
Remarquons enfin que dans nos tableaux de calcul du N° XLV les diagonales sont calculées en partant de l'appui de gauche et en prolongeant les calculs sur la droite en tant que l'on trouve des résultats positifs (tensions); on aura de cette façon calculé également les croisillons dits à effet contraire (Gegenstreben) ainsi que la région de pont sur laquelle ils sont nécessaires. C'est la présence de ces diagonales surtout, qui doit faire reconnaître que les ponts étudiés ici ne présentent point la rigidité des ponts à treillis, dans lesquels toute la partie médiane des poutres renferme des diagonales rigides (et non de longs fers plats), ce qui est beaucoup plus simple et plus solide. La dyssimetrie des bandes dont nous avons déjà parlé, est encore un inconvénient des ponts de ce système; toutefois pour de grandes ouvertures cet inconvénient se trouve supprimé en partie par la nécessité de renforcer les bandes inférieures en vue des effets du vent.

^{*} Pour faire une estimation plus exacte on remarquerait que les charges provenant du platelage des pièces de la voie, des longerons et des poutres transversales, lesquelles se concentrent aux attaches de ces dernières poutres et représentent d'après la Tab. III du Tome II environ 1816^{16} par nœud, doivent former la différence des charges appliquées en haut et en bas des montants dont la somme est 5656^{16} . La charge du nœud supérieur serait d'après cela égale à $\frac{1}{2}$ (5656^{16} — 1816^{16}) = 1920^{16} , ce qui est à très-peu près la valeur admise dans le texte. Il n'y a guère lieu ici de s'occuper de la répartition des poids dans le sens de la longueur du pont. Pour des ponts de portée considérable il faut en tenir compte.

4. Calcul des ponts à travée indépendante et à voie en dessous ayant des poutres à deux triangulations disposées symétriquement, avec montants verticaux communs, et bandes supérieures courbes.

Les poutres à bande courbe considérées ici, qui sont actuellement en faveur auprès des ingénieurs, jouissent vis-à-vis des poutres à bande courbe avec double triangulation à diagonales tendues, précisément des mêmes avantages que nous venons de mentionner en faveur des poutres à treillis en comparant les diverses espèces de poutres droites étudiées ci-dessus. Ces constructions peuvent être appliquées avec avantage pour des portées de 35 à 55^m et sont très-résistantes pourvu que l'entretoisement des bandes supérieures occupe au moins la moitié de la portée.

Les calculs de résistance ne peuvent toutefois pas être effectués ici à l'aide du procédé simplifié exposé pour les poutres à treillis (analogue à celui qui sert pour les poutres à petites mailles)* et l'on est obligé de décomposer la poutre en deux poutres à triangulations simples à



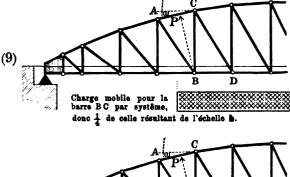
calculer séparément. Ces calculs donnent pour la poutre simple avec triangulation à diagonales comprimées des résultats disposés presque symétriquement par rapport à ceux qui concernent la poutre simple avec triangulation à diagonales tendues; il suffira donc ici d'étudier cette dernière poutre. Considérons par exemple (fig. 6) le montant vertical 5 et les éléments de bandes attenants A C et B D ainsi que la diagonale A B. Pour obtenir d'abord

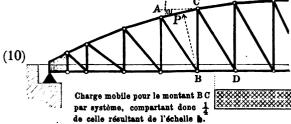
les plus grands efforts dans les bandes il faut supposer que le pont est surchargé sur la portée entière conformément à l'échelle a de l'ordonnance, et tenir compte aussi de la charge permanente. On aura ainsi en appliquant simplement la règle générale pour les poutres à triangles:

(7) Effort
$$BD = Moment_{(C)} : BC = Moment_{(B)} : BC$$

(8) Effort
$$AC = \frac{\text{Moment}_{(B)}}{BP} = \frac{\text{Moment}_{(B)}}{BC \cdot \cos \omega} = \frac{\text{Effort } BD}{\cos \omega}$$

On retrouve ici la correspondance déjà mentionnée pour les poutres droites, entre les efforts concernant les bandes inférieures et supérieures, pourvu que l'on tienne compte des inclinaisons propres aux éléments de ces dernières.





Pour le calcul des croisillons on pourra également bien appliquer ici la règle générale, en considérant pour la diagonale AB la charge mobile de la fig. (9) et pour le montant BCcelle de la fig. (10)**. Pour avoir l'effort qui incombe à la diagonale tendue AB on mène une section verticale à travers la maille A C et en projetant les efforts propres aux trois pièces recontrées sur la verticale on reconnaît que les composantes verticales de AB et AC font ensemble équilibre à l'effort tranchant qui agit dans la maille, en sorte que l'élément incliné de la bande comprimée vient soulager ici la barre tendue de la triangulation. Pour avoir l'effort incombant au montant BC il faut mener la section à travers sa longueur de façon à laisser le nœud supérieur C sur la droite et le nœud inférieur Bsur la gauche; on reconnaît alors qu'ici encore

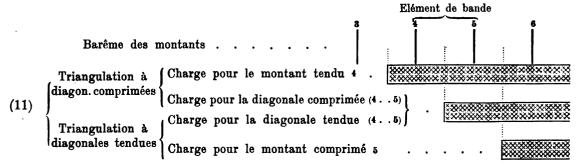
** Nous ferons voir plus loin que contrairement aux usages admis dont nous tenons compte ici, on a tort d'introduire cet effort de compression dans les calculs, en tant qu'il s'agit de recomposer la poutre à

système double pour en déduire les efforts incombant aux montants.

^{*} Des calculs entendus dans ce sens, où les moments de flexion et les efforts tranchants sont évalués comme pour les poutres à treillis au milieu des mailles, mais où l'on tient compte bien entendu des inclinaisons des éléments de bandes et des croisillons, — ont bien été effectués à titre d'essai, mais ils donnent lieu à des différences notables surtout dans les mailles qui avoisinent les appuis.

la composante verticale de l'élément de bande comprimée AC vient soulager la barre comprimée BC de la triangulation; on remarquera toutefois que l'effort suivant AC diffère de l'effort considéré ci-dessus, puisqu'ici la charge qui agit est celle de la fig. (10) et non celle de la fig. (9)*. Pour les charges mobiles et permanentes à considérer dans les deux cas, on aura du reste à admettre une concentration dans les nœuds, telle que nous l'avons expliquée à propos des poutres droites.

D'après ce qui précède une poutre à bande courbe avec triangulation à diagonales tendues donnera lieu à trois espèces d'efforts à calculer pour chaque élément de bande tel que AC, résultant de trois hypothèses différentes de la charge mobile; ce sont la surcharge totale d'après l'échelle a pour les dimensions à donner aux bandes, et les surcharges partielles fig. (9) et fig. (10) d'après l'échelle à pour les dimensions à donner aux croisillons. Les mêmes remarques s'appliquent également à la deuxième poutre simple composante avec triangulation à diagonales comprimées, mais on trouvera que pour les diagonales ce sont les surcharges déjà utilisées pour la première poutre simple, que l'on aura à utiliser de nouveau ici. On aurait donc en résumé, pour chaque élément de bande, à calculer en tout les efforts provenant des surcharges partielles que nous représentons ci-après, par exemple pour la maille (4...5):



Les efforts de bande correspondants se calculeront en prenant les moments de flexion au montant 4 s'il s'agit de la triangulation à diagonales comprimées et au montant 5 s'il s'agit de celle à diagonales tendues. On a introduit dans ces calculs depuis quelque temps une simplification très-pratique qui permet de ne plus calculer que les moments de flexion (et non les composantes verticales des efforts dans les éléments des bandes). Ce nouveau procédé consiste à utiliser simplement l'équilibre qui, pour une surcharge donnée, doit toujours avoir lieu à chaque nœud de la bande inférieure, entre les efforts de toutes les pièces qui y concourent et la charge de nœud qui y est appliquée directement.

Considérons à cet effet la triangulation à diagonales tendues soumise à l'une des surcharges partielles des fig. (9) ou fig. (10) et l'équilibre au nœud B en particulier, sur lequel agissent quatre pièces de construction ainsi que la charge qui lui est directement appliquée, cette dernière se composant dans le cas (9) de la charge mobile et de la charge permanente, dans le cas (10) de la charge permanente seulement. L'équilibre du nœud B en plan, exige que la composante horizontale de l'effort suivant AB soit égale à la différence des deux efforts de bande appliquée en B; l'équilibre du même nœud en projection verticale exige que la composante verticale de l'effort suivant AB soit égale à l'effort de la barre BC augmenté de la charge appliquée directement au nœud B. Si donc nous désignons par:

(12)
$$\begin{cases} \mathscr{M} \in \mathscr{U} & . \text{ les moments de flexion en } A \text{ et } C \text{ pour une charge convenable;} \\ HH' & . & . \text{ les hauteurs des montants verticaux } A \text{ et } C; \\ \mathscr{P} & . & . & . \text{ la charge appliquée directement au nœud } B; \\ \gamma & . & . & . \text{ l'inclinaison de la diagonale } AB \text{ sur l'horison, il résulte immédiatement des conditions d'équilibre sur le nœud } B, \text{ que l'on aura:} \end{cases}$$

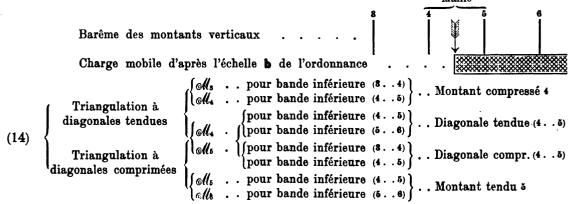
(13) . Tension
$$AB = \frac{1}{\cos \gamma} \left(\frac{e \ell \ell'}{H'} - \frac{e \ell \ell}{H} \right)$$
 Pression $BC = \operatorname{tg} \gamma \left(\frac{e \ell \ell'}{H'} - \frac{e \ell \ell}{H} \right) - \mathcal{P}$

^{*} Dans la triangulation à diagonales comprimées on obtient la plus grande tension possible dans le même montant BC, en supposant le nœud inférieur B surchargé, c'est-à-dire avec la charge mobile de la fig. (9); on mène alors la section à travers le montant BC, de façon à laisser le nœud C sur la gauche et le nœud B sur la droite; c'est donc l'élément de bande comprimé sur la droite de C, qui vient soulager la barre tendue BC de la triangulation.

Ces formules ne contiennent que les Moments \mathscr{M} \mathscr{M}' et la charge \mathscr{P} , elles subsistent à très-peu près pour la triangulation à diagonales comprimées; il faut supposer alors le nœud B sur le bas du montant A puis accepter les expressions (13) pour la diagonale B C et le montant A, en prenant + \mathscr{P} pour ce dernier.

Pour calculer commodément les moments $_{\mathcal{CM}}$ $_{\mathcal{CM}}$ on considère d'abord séparément les effets de la charge permanente et ceux de la charge mobile. Les moments dûs à la charge permanente, sont des grandeurs proportionnelles aux moments dûs à la charge totale déjà calculés d'après (6), lesquelles restent toujours les mêmes pour toutes les combinaisons de charges (9) (10) . . . etc. à considérer ultérieurement. Les moments pour la charge mobile seule (9) (10) s'obtiennent, pour un nœud quelconque, en multipliant la distance de ce point à l'appui de gauche, par la réaction inhérente à cet appui; cette réaction n'est du reste autre chose que l'effort tranchant dû à la charge mobile (échelle \mathbf{b})*.

Nous sommes donc ramenés ainsi (comme pour les poutres droites) à calculer tout d'abord les efforts tranchants dûs à la charge mobile dans chaque maille, ce qui se fera immédiatement en conformité de l'échelle b de l'ordonnance en divisant par la portée du pont, les moments tournants de notre Tab. V du Tome II, qui correspondent aux distances de l'appui de droite à tous les milieux de mailles. En appliquant à chaque effort ainsi trouvé, et considéré comme réaction de l'appui de gauche, tous les bras de leviers auxquels il doit correspondre, on trouve qu'il fournira 4 moments de flexion et 4 efforts de barres des 2 triangulations, ainsi que nous le faisons voir ci-après, pour l'effort tranchant dans la maille (4..5) par exemple:



On reconnaît d'après cela qu'avec l'effort tranchant de la maille (4..5) et avec les 4 Moments ells ells ells ells qui en résultent, on déterminera les efforts incombant aux deux diagonales de la maille (4..5) et l'un des deux efforts incombant à chacun des montants 4 et 5, attenant à cette maille. Comme toutefois dans la méthode de calcul expliquée (13) il ne s'agit d'abord que des composantes horizontales des efforts supportés par les diagonales en général, lesquelles sont égales ici pour les deux diagonales de la maille (4..5), on voit que le procédé ci-dessus se réduit de fait à déterminer trois composantes horizontales résultant des différences des quotients ell: H calculés pour les 4 montants 3, 4, 5, 6 de la poutre.

En ce qui concerne les montants verticaux, qui forment des barres communes aux deux triangulations simples composantes, le procédé de calcul usité jusqu'ici et qui consiste à calculer chaque poutre simple composante, en faisant pour chacune de ses parties l'hypothèse de charge mobile la plus défavorable, se trouve en défaut lorsqu'on vient recomposer ensuite la poutre que nous étudions et additionner algébriquement les efforts trouvés séparément pour les montants dans les deux systèmes. L'effort cherché d'un montant dans le cas actuel, où la voie est en dessous, se présente en effet toujours comme une tension, résultant de la différence de deux efforts de signe contraire. Or les deux hypothèses de charges mobiles que l'on fait habituellement dans

^{*} Cela résulte immédiatement de ce que la partie de gauche de la poutre se trouve sans charge. Une exception à la règle que nous indiquons, se présente de ce fait, à propos du calcul des montants tendus dans la triangulation à diagonales comprimées où il faut pour avoir exactement ell'soustraire encore du produit indiqué, ce que nous appellerons le moment nodal (produit de la charge de nœud par l'écartement de deux nœuds) ainsi que nous le faisons dans l'exemple que nous donnons au N° XLVI. On aurait dans la fig. (14) pour le calcul du montant tendu 5

elle = $V_{(4...5)} \times$ Distance (0...6) — Charge nodale $(5) \times$ Ecartement (5...6).

les deux poutres simples composantes, pour un seul et même montant commun, ne sont pas d'accord, ainsi que cela résulte du barême (14) et des fig. (9) et (10) concernant les deux hypothèses pour le montant B C. Le train ne pouvant avoir qu'une seule et même longueur dans la poutre composée, la double hypothèse de charge mobile ne serait admissible que s'il en résultait un effort de tension plus grand pour le montant considéré B C. C'est précisément le contraire qui a lieu car en acceptant la surcharge (9) pour les deux triangulations (nœud inférieur chargé) la compression provenant de la triangulation à diagonales tendues, qui entre en déduction dans le résultat final, sera moindre, et on obtiendra par suite une valeur plus forte pour la tension cherchée du montant. Il en résulte que pour calculer l'effort incombant à un montant vertical dans la poutre composée il faudra toujours supposer le nœud inférieur chargé dans les deux triangulations simples. Ce perfectionnement ne donne du reste lieu à aucune complication nouvelle, dans les calculs de la triangulation à diagonales tendues, où les composantes horizontales dont on a besoin se trouvent déjà calculées pour les diagonales. Il amène au contraire une légère simplification dans le barême (14), où la première des quatre barres peut disparaître.

Dans l'exemple du N° XLVI sur lequel nous allons donner encore quelques explications, nous citons parallèlement les calculs effectués pour les montants, par les deux procédés dont nous venons de parler, afin de mettre en évidence les différences qui en résultent et qui ne sont pas sans importance. Dans le croquis schématique N° 1 de nos tableaux, on a coté en chiffres gros sur toutes les lignes du système, les efforts les plus grands qui résultent des calculs; on y a coté en chiffres fins les données de dimensions ainsi que les inclinaisons des diverses pièces sur l'horizon, en conformité des calculs détaillés aux N° 2 et 3.

Dans les tableaux de calculs N° 4 à 9 qui suivent on a bien effectué les opérations en considérant séparement les deux poutres composantes à triangulation simple, et ce n'est que pour plus de simplicité et de commodité dans les calculs, que l'on a groupé les résultats en séries continues d'après l'ensemble de la poutre.

Pour le tableau N° 4 qui contient les efforts supportés par les éléments des bandes, on a fait usage des coefficients de réduction (Tab. VI du Tome II); le tableau 5 fait voir le travail du fer qui en résulte.

Dans le tableau N° 6 le calcul des efforts tranchants dûs à la charge mobile, se trouve effectué à l'aide des moments tournants conformes à l'échelle **b** de l'ordonnance (Tab. V du Tome II). Les efforts tranchants dûs à la charge permanente ne sont pas nécessaires, puisqu'on tient compte de cette charge, en utilisant les moments de flexion correspondants calculés au tableau N° 4. le tableau N° 6 renferme toutefois dans les colonnes (7) et (8) sous le titre: "Effets aux nœuds" deux espèces de fonctions dérivant immédiatement de l'échelle **b** et qui servent dans les tableaux N° 7 et 9 aux calculs des montants.

Dans le tableau 7 on trouve réuni tout ce qui concerne le calcul des composantes horizontales des diagonales pour les diverses hypothèses de charge mobile; on y a utilisé les efforts tranchants V_p du tableau N° 6 comme nous l'avons expliqué (13) (14). Les moments $\mathcal{C}U_p$ de la colonne (5) sont les produits des efforts V_p et des bras de levier de la colonne (4); on a toutefois porté en déduction de tous les moments marqués*, le moment nodal correspondant du tableau N° 6. Les moments $\mathcal{C}U_q$ de la colonne (6) sont ceux de la colonne (3) du tableau N° 4, que l'on utilise ici en les répétant autant de fois qu'il est nécessaire. Les moments $\mathcal{C}U_{p+q}$ de la colonne (7) résultent de la somme $\mathcal{C}U_p + \mathcal{C}U_q$ et sont ceux $\mathcal{C}U$ et $\mathcal{C}U$ dont on a finalement besoin pour appliquer notre méthode (13); les quotients de la colonne (9) qu'on en déduit en divisant par les hauteurs des montants donnent les composantes horizontales cherchées $S \cos \gamma$ de la colonne (10) (où l'on désigne par S l'effort de diagonale et par γ son inclinaison sur l'horizon). Les deux dernières colonnes (11) et (12) indiquent la maille et la barre de la triangulation où les composantes $S \cos \gamma$ doivent être utilisées; on y a marqué à l'aide des signes + et - les montants (des systèmes simples) qui sont tendus ou comprimés.

Dans le tableau N° 8 on a utilisé les composantes horizontales $S\cos\gamma$ du tableau N° 7, pour calculer les efforts S supportés par les diagonales des deux systèmes, en utilisant les valeurs $\cos\gamma$ du tableau N° 2; on y trouve aussi le travail du fer qui en résulte pour toutes les diagonales.

Dans le tableau N° 9 enfin on a utilisé les composante horizontales $S\cos\gamma$ du tableau N° 7 pour calculer les efforts de tension ou de compression qui incombant aux montants dans l'une et l'autre des deux triangulations. Pour la triangulation à diagonales tendues, on y a placé parallèlement les résultats provenant des deux hypothèses de charge mobile, dont nous avons

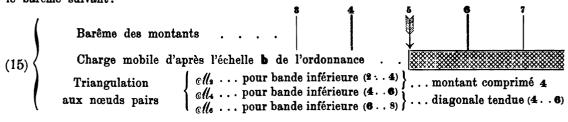
parlé. Les composantes horizontales de la colonne (8) sont marquées "Vertic. (—)" dans le tableau Nº 7; celles de la colonne (6) au contraire, sont marquées "Diagon. " dans le tableau Nº 7, parce qu'on les utilise également pour les diagonales au tableau Nº 8. Si donc on adoptait le dernier mode de calcul des colonnes (6) (7) (8) que nous recommandons comme plus exact, en pourrait se dispenser de calculer dans le tableau No 7 tout ce qui concerne les valeurs marquées "Vertic. (—)". Les pressions dans les montants inscrites dans les colonnes (5) et (8) s'obtiennent en utilisant les valeurs de tg γ du tableau N° 2 et en déduisant du produit $S\cos\gamma$. tg γ la charge nodale qui comprendra pour (5) la charge permanente seulement et pour (8) l'ensemble des charges permanente et mobile, cette dernière étant tirée du tableau Nº 6. Pour les montants tendus de la colonne (12) c'est au contraire une addition de la charge nodale que l'on effectue. Les résultats obtenus finalement pour les montants communs, d'après les deux hypothèses de charge mobile, se trouvent inscrits parallèlement dans les colonnes (18) et (14) et font voir que la rectification que nous signalons entraîne une augmentation notable des tensions cherchées.

En pratique on construit les montants verticaux dans les ponts de cette espèce, toujours notablement plus forts que ne l'exigerait la théorie et on se contente de les vérifier approximativement par les procédés applicables aux ponts à treillis. Dans le cas actuel cette estimation donnerait d'après les charges nodales des tableaux No 3 et 6, la tension: 7.25 + 0.67 = 7.92ce qui est une valeur comprise entre celles du tableau Nº 9. On trouve une valeur plus grande par une estimation fondée sur la demi-charge d'attache des poutres transversales; elle serait d'après le Tab. III du Tome II, égale à $\frac{1}{2}(17.871 + 1.580) = 9.72$. Si donc, dans tous les cas analogues, on voulait se contenter de celle de ces estimations qui donne la plus grande valeur, on réduirait les calculs que nous expliquons ci-dessus, à leur moitié environ*.

5. Calcul des ponts à travée indépendante et à voie en dessous avec poutres à deux triangulations de même sens à diagonales tendues et avec bandes supérieures courbes.

Les poutres à bande courbe dont il est question ici ont été très-employées dans ces derniers temps; elles offrent une certaine analogie avec les poutres droites ayant deux triangulations disposées de la même façon et que nous avons étudiées au Nº 3. La répartition des efforts à supporter par toutes les pièces composantes, quoique très-analogue en général, se trouve toutefois modifiée sensiblement par la présence de la bande courbe qui non seulement entraîne, une plus grande complication dans les calculs, mais qui force aussi à en altérer le mécanisme.

On décompose également ici la poutre donnée, en deux poutres à triangulation simple, à chacune desquelles on peut appliquer ensuite les procédés déjà exposés au Nº 4 d'après les fig. (6), (9) et (10), qui concernent d'une manière générale une poutre avec triangulation simple à diagonales tendues; on utilisera à cet effet le procédé simplifié (13) qui n'exige que le calcul des divers moments de flexion **. Lorsqu'on emploie cette méthode il est commode de traiter les deux triangulations dans des tableaux de calculs séparés et d'y réunir les moments fournis par chaque valeur de l'effort tranchant, ainsi que nous l'avons déjà fait voir pour le pont étudié au Nº 4 qui précède. On a par exemple pour la maille (4 . . 6) de la triangulation aux nœuds pairs, le barême suivant:



On reconnaît d'après cela qu'avec la charge mobile s'étendant de l'appui de droite au milieu de la maille (4..6) de la triangulation, et avec les trois moments ella ella qui en dérivent, on pourra obtenir les efforts qui incombent au montant de gauche 4 et à la diagonale (4..6) de la maille considérée. Les moments dûs à la charge mobile, seront comme précédem-

^{*} On ferait disparaître ainsi tout le tableau N° 9, la moitié du tableau N° 7 c'est à d. tout ce qui

y concerne les nombres marqués "Vertic.", puis enfin les deux dernières colonnes du tableau N° 6.

** Le calcul des efforts sur les éléments de la bande courbe, dont on faisait usage antérieurement, exigeait encore le calcul des inclinaisons dans chaque poutre à triangulation simple c. a. d. concernant les éléments de bande fictifs (0 . 1, 1 . . 3, 3 . . 5, . . .) et (0 . . 2, 2 . . 4, 4 . . 6, . . .). Ce calcul accessoire n'est plus nécessaire en suivant la méthode nouvelle.

ment, les produits de l'effort tranchant V_p qui agit dans la maille, par les distances de l'appui de gauche aux montants 2, 4 et 6 où on les évalue.

L'exemple de calculs de pont que nous donnons au N° XLVII a été traité entièrement comme nous venons de l'expliquer*. Le croquis schématique N° 1 indique la forme un peu elliptique de l'une des maîtresses-poutres; on y a coté en chiffres gros les efforts trouvés par les calculs et en chiffres fins les données de dimensions, dont on trouve les calculs detaillés au tableau N° 2 de la même page.

Dans tous les tableaux suivants N° 4 à 11 on a constamment traité séparément les deux poutres fictives à triangulation simple, et ce n'est que pour plus de simplicité, que dans les tableaux N° 4 et 5 concernant les bandes, on a réuni tous les résultats en séries continues pour l'ensemble de la poutre. Le calculs relatifs aux barres des deux triangulations sont contenus séparément dans les tableaux N° 6, 7, 8 et ceux N° 9, 10, 11.

Dans le tableau N° 4 relatif aux bandes on utilise pour le calcul des moments de flexion, les coefficients de réduction du Tab. VI au Tome II (charge permanente et charge totale) et les deux dernières colonnes remettent ici en évidence la correspondance connue, entre les efforts qui incombent aux éléments des deux bandes. Les résultats trouvés sont utilisés dans le tableau N° 5 pour vérifier le travail du fer dans toutes les parties des bandes en se servant pour celles du haut, des valeurs cos γ tirées du tableau N° 2.

Quant aux barres des triangulations, nous renvoyons à nos expliquations fig. (9) (10) (13) (15) en ajoutant qu'ici, comme pour les ponts analogues à poutres droites, les diagonales ont été calculées en partant de l'appui de gauche et cheminant vers la droite jusqu'à ce que l'on arrive à une compression au lieu de la tension cherchée; on aura alors déterminé les efforts incombant à toutes les diagonales y compris celles dites à effet contraire, et la région du pont où celles-ci sont nécessaires.

Pour terminer ce qui concerne les ponts que nous venons d'étudier, nous devons encore attirer l'attention des ingénieurs sur quelques particularités qui les concernent, surtout pour des portées plus grandes. On donne actuellement volontiers à la bande supérieure une courbure peu prononcée de façon à obtenir au-dessus des appuis des montants suffisamment élevés pour y admettre un entretoisement supérieur. Comme le fait voir notre exemple du Nº XLVII, la méthode pour calculer ce genre de poutres est tout à fait indépendante de la forme spéciale adoptée pour la bande courbe. On a toutefois admis, il y a peu d'années encore, que la forme courbe la plus avantageuse était la forme parabolique (polygone inscrit dans une parabole) et on a construit beaucoup de ponts de cette espèce avec des montants sur appuis relativement bas. Il est facile de constater en appliquant le calcul aux poutres de cette forme, que lorsque le rapport du montant extrême à celui qui se trouve près du milieu de la portée descend au-dessous de certaines limites, on n'obtient pas les plus grands efforts exercés sur tous les montant en les supposant comprimés sous l'action d'une surcharge partielle comme nous l'avons exposé; pour un certain nombre de montants de la région médiane on obtient des efforts de tension bien supérieurs en admettant une surcharge couvrant la portée entière**. En pareil cas il faut concevoir que dans toute la région médiane en question, la voie chargée se trouve en quelque sorte suspendue au moyen des barres verticales et inclinées à la bande supérieure comme à une voute, le changement de sens dans les efforts des montants verticaux n'ayant lieu qu'à une certaine distance de part et d'autre du milieu de la portée. Ce cas spécial d'équilibre statique (pour la surcharge de toute la portée) où la construction à l'exception de la seule bande supérieure, n'aura dans toute sa région médiane que des efforts de tension à supporter, sera encore plus facile à comprendre quand nous aurons ajouté que dans le cas particulier de montants extrêmes nuls, la région médiane considérée vient occuper toute la portée. Les tensions de toutes les diagonales se réduisent alors à zéro, celles des éléments de bande inférieure sont égales (ou constantes) et on a tout simplement un pont suspendu renversé.

De pareils ponts ne se construisent plus actuellement. Des ingénieurs distingués cherchent à éviter également l'emploi des croisillons dits à effet contraire, en constituant toutes, les barres de triangulation dans la région médiane, comme pièces rigides résistant à la compression et à l'extension; c'est un perfectionnement très-appréciable apporté à ce genre de ponts.

** Par exemple le pont construit sur le canal du Danube à Kaiser-Ebersdorf près Vienne en 1880, dont les poutres ont une portée de 90^m avec 13 ^m 125 de hauteur médiane et 3^m seulement de hauteur extrême.

^{*} Ce pont exécuté par la compagnie de la "Galizische Carl Ludwig-Bahn" est conçu dans un système adopté tout d'abord par la "compagnie des chemins de fer autrichiens de l'Etat" pour un pont sur un bras du Danube près Stadlau. Ce système offre l'avantage de donner pour les barres de triangulation voisines des appuis, des sections peu différentes.

XLI. Observations sur l'emploi de poutres à treillis ou à triangulations pour les ponts à poutres continues.

Nous donnons plus loin aux N°s XLIX à LVI une théorie et des procédés généralisés très-complets pour calculer les ponts à poutres continues, en mettant le lecteur à même d'appliquer à ces ponts telles hypothèses de charges permanentes et mobiles qu'il voudra, et en particulier celles qui sont prescrites par l'ordonnance autrichienne du 15 Septembre 1887, ainsi que nous le faisons voir par l'exemple d'un pont à 5 travées avec treillis double que nous donnons au N° LIX. Le but que l'on a en vue en effectuant ces calculs est d'arriver le plus facilement et le plus rapidement possible à construire l'épure usuelle de la distribution des fers dans les bandes et croisillons, ou, ce qui revient au même, l'épure des moments de flexion et des efforts tranchants*.

Il importe maintenant d'insister sur ce fait qu'au moyen des moments de flexion et des efforts tranchants, on pourra déterminer les dimensions à donner aux diverses pièces dans les poutres continues, absolument comme on l'a fait pour les poutres reposant librement sur deux appuis. On décomposera donc la poutre effective donnée en ses poutres à triangulation simple, et l'on appliquera à chacune d'elles les règles générales citées au N° XL . 1. fig. (3).

Les poutres continues exécutées jusqu'ici appartiennent presque toutes aux poutres droites à treillis ou à triangulations avec diagonales tendues, que nous avons étudiées au N° XL. 2 et 3 pour la travée indépendante; on y pourra donc utiliser les moments de flexion et les efforts tranchants au moyen des procédés fort simples que nous avons exposés **. L'épure de la distribution des fers dans les bandes et croisillons se trouve alors en relation simple et directe avec celle des moments de flexion et des efforts tranchants, on pourra donc facilement les réunir en une seule ainsi que cela se fait fréquemment.

En ce qui concerne le choix du système de construction, à faire pour les ponts à poutres continues, nous ne pouvons que constater la présence des deux systèmes mentionnés, parmi les constructions existantes, en ajoutant cependant que ce sont les poutres en treillis qui figurent dans la très-grande majorité de ces ponts, et qui par leurs qualités particulières se recommandent aussi plus spécialement pour le principe de la continuité. La symétrie des treillis dans le sens vertical, la rigidité des croisillons dans toute la partie médiane des travées . . . etc. sont ici des avantages manifestes par rapport aux propriétés toutes opposées que l'on rencontre dans les triangulations dissymétriques***.

Les avantages réels et pratiques que l'on peut trouver à construire des ponts à poutres continues, consistent essentiellement en une économie modérée dans les quantités de métal à mettre en œuvre et en une augmentation souvent très-considérable de la stabilité et du pouvoir résistant par rapport aux charges mobiles effectives, par ce que les combinaisons de surcharge que l'on est obligé d'admettre dans les calculs de résistance, ne se réalisent presque jamais. Ces avantages sont d'autant plus considérables que les portées sont plus grandes. Pour des viaducs très-élevés, ou pour des ponts construits sur de grands fleuves ou sur des eaux de grande profondeur, le principe des poutres continues permet également d'effectuer le montage au moyen d'un lançage convenable, ce qui implique souvent une économie très-notable dans les frais

^{*} Les procédés indiqués permettent de calculer les moments de flexion et les efforts tranchants et de les utiliser en tableaux de calculs comme nous l'avons fait pour les ponts à travées indépendantes. On préférera toutefois le plus souvent construire l'épure des moments graphiquement au moyen de patrons paraboliques, et se borner pour celle des efforts tranchants, à calculer quelques points de chaque contour en le traçant ensuite à la règle courbe, ces procédés suffisant en pratique.

^{**} On ne saurait nier la possibilité de construire des ponts à poutres continues avec bandes courbes, que la pratique n'a pas admis jusqu'ici; ces constructions exigeraient toutefois des procédés nouveaux et spéciaux pour le calcul des moments de flexion et des efforts tranchants. Si l'on suppose ces fonctions des forces extérieures connues et déterminées, le calcul des ponts en question d'après les règles générales du N° XL. 1. fig. (3) n'offre aucune difficulté.

L'exposition de Paris en 1867 offrait aux visiteurs un grand projet de pont sur le Bosphore à trois travées: 162 m 45 + 205 m 99 + 162 m 45, dont l'aspect général se présentant fort bien semblait vouloir réaliser l'idée de la poutre continue à bandes courbes. Ce projet conçu par C. de Ruppert alors directeur de la construction à la compagnie des chemins de fer autrichiens de l'Etat était du reste dressé non d'après la théorie des poutres continues comme on l'a souvent admis mais d'après une théorie spéciale voulant utiliser la résistance des piles métalliques à la flexion; et qui a soulevé des objections bien fondées.

^{***} Il y a plus d'une dixaine d'années on a construit en Autriche des ponts à poutres continues avec une triangulation simple à diagonales tendues. Ce système de construction qui appliqué aux ponts à travées indépendantes n'a pas bien réussi, convenait encore bien moins pour le principe de la continuité; aussi les ponts en question ont dû être reconstruits depuis.

d'échaffaudages. Ces avantages sont toutefois compensés souvent par des difficultés et des inconvénients inhérents à ce système et qu'il convient de signaler.

Il faut avant tout que les piles soient fondées et maconnées avec grand soin, et qu'elles se trouvent achevées depuis assez longtemps pour que les tassements inévitables dans les premiers temps aient cessé de se produire avant l'époque où l'on vient y asseoir la construction métallique. Pour des piles de grande hauteur on évite généralement la difficulté en y employant, pour la majeure partie, des constructions métalliques. On doit pouvoir compter dans tous les cas sur la parfaite stabilité des appuis à partir du moment où l'on y pose la superstructure métallique, car il est toujours difficile et couteux* de les modifier ensuite.

Pour de faibles portées il peut arriver que la construction métallique risque d'être soulevée à ses extrémités au-dessus des culées, par l'effet de la charge mobile sur les travées intermédiaires; on est alors obligé de retenir les poutres au moyen de tiges ancrées dans la maçonnerie et articulées aux appuis. Cette complication, au sujet de laquelle le calcul donnera les indications nécessaires, peut être esquivée souvent (portées de 20 à 30^m) par un léger changement dans la répartition des ouvertures.

Les ingénieurs auront à décider dans chaque cas particulier s'il y a lieu ou non, d'adopter le système des poutres continues; lorsqu'il est appliqué avec discernement il offre sans aucun doute d'excellentes conditions de sécurité pour le service. C'est ce que prouvent les nombreux ponts construits dans ce système, et la résistance exceptionnelle qu'on y a pu constater dans des cas de force majeure.

XLII. Calcul des contreventements et effets du vent sur les bandes.

En discutant au Nº XXVIII . 2 . les prescriptions du § 3 lit. f de l'ordonnance autrichienne concernant les effets du vent, nous avons déjà fait voir, que l'on peut tenir compte de ces effets d'une manière simple, en les introduisant dans les calculs absolument comme on le fait pour les charges verticales. Nous aurons à considérer d'après cela pour faire les calculs:

1. une surface d'application du vent de "par mètre (charge permanente) s'étendant sur toute la portée, et représentant le pont seul;

2. une surface d'application du vent de w par mètre, comptée à partir de l'un des appuis jusqu'à la section que l'on considère (charge mobile) et représentant l'augmentation de la surface exposée par mètre, qui résulte de la présence du train seul.

Si nous désignons à ce sujet par:

On trouvera que l'effort tranchant sur une section d'abscisse a, dans le pont en surcharge partielle, ainsi que le moment de flexion sur la même section dans le pont en surcharge totale, seront exprimés comme suit:

(18) Effort transhant_(a) =
$$\frac{p}{2} \left[\mathcal{W}(b-a) + w \frac{b^2}{l} \right]$$
 Moment_(a) = $\frac{p}{2} a b (\mathcal{W}+w)$

Ces formules devront être essayées comparativement, pour le cas où $p=270^{ky}$ et w=oainsi que pour le cas où $p=170^{ky}$ et $o < w < 2^m50$; on utilisera ensuite les plus grands résultats trouvés par les deux hypothèses. On pourra à cet effet se servir de la table graphique

^{*} Avec les engins que les usines et entrepreneurs de constructions métalliques se sont procurés dans ces derniers temps, pour effectuer les reconstructions de ponts par voie de lançage latéral, les difficultés signalées s'applanissent de beaucoup. Avec les verrins hydrauliques dont on dispose habituellement ou pourra par exemple élever très-facilement de quelques centimètres des ponts de 50st de portée, sans déranger le service.

du N° XXVIII. 2 (Tab. VII du Tome II) qui dans bien des cas facilitera les comparaisons. L'étude des projets présentés en Autriche depuis la publication de la nouvelle ordonnance, permet du reste de signaler déjà quelques résultats d'expérience comme suit:

- 1. L'hypothèse de 270 par m² n'est applicable en général qu'aux grandes portées; pour tous les ponts de petite portée c'est exclusivement l'hypothèses de 170 qu'on aura à considérer ainsi qu'il est facile de s'en assurer sur l'abaque. Pour un pont à voie en dessus avec 80 de portée par exemple, il faudrait que W fût supérieur à 4 d pour que l'effort tranchant près d'un appui ainsi que tous les moments en général, obtenus avec l'hypothèse de 270 (pont sans charge) puissent dépasser les effets analogues obtenus avec l'hypothèse de 170 (pont chargé); celle-ci devra cependant toujours être utilisée pour le contreventement de la partie médiane du pont.
- 2. Pour des ponts ayant au plus 25^m de portée la question des effets du vent n'a qu'une importance minime; on y pourra supposer la pression du vent de 170^{to} appliquée en toute rigueur, et le contreventement répondant au calcul sera toujours moins fort que celui qu'on est amené à y établir de fait, conformément aux éxigences de la construction elle-même. C'est pour des raisons pratiques également qu'il convient d'éviter les contreventements en fers plats, et de chercher à maintenir les barres même lorsqu'elles sont à profil rigide, soit en les assemblant entre elles, soit en les attachant aux poutres transversales et aux longerons.
- 3. Quoique pour des portées un peu supérieures les résultats des calculs commencent à devenir décisifs pour les dimensions à donner au contreventement, on trouvera cependant que pour des ponts de moins de 45m de portée environ, il n'est pas nécessaire de renforcer les bandes à cause du vent, parce que le jeu restant entre le travail limite du fer d'au plus 787 par cmº fixé au § 4 lit. a pour ces ponts, et le travail surélevé toléré jusqu'à 1000 par cm² au § 4 lit. e, sera suffisant pour comprendre les effets additionnels calculés quant au vent. Les ponts que nous considérons sont généralement encore très-rigides dans le sens horizontal. Dans le cas où la voie est en dessus l'écartement horizontal des fibres extrêmes sera d'au moins 3th environ ou 1:15 de la portée; toute la construction forme alors avec ses entretoisements et entrecroisements rigides un véritable corps solide résistant avec ses bandes inférieures et supérieures contreventées, d'une manière suffisante à la déformation horizontale. Dans le cas où la voie est en dessous (la construction étant alors ouverte vers le haut) l'écartement horizontal des fibres extrêmes dépassera sûrement le 1:10 de la portée, en sorte que les seules bandes inférieures et leur contreventement, renforcés par le système rigide formé par les poutres transversales et les longerons, suffiront amplement pour parer à tout effort horizontal.
- 4. Pour des portées de 45 à 55^m environ et pour des ponts à voie en dessous, l'entretoisement supérieur est comme nous l'avons indiqué au N° XXXIX possible mais douteux en pratique. Dans le cas de bandes supérieures courbes avec entretoisement et contreventement sur une partie de leur longueur, il convient de ne compter dans les calculs que sur le contreventement complet reliant les bandes inférieures, ce qui n'empêche pas de constituer le contreventement partiel supérieur aussi rigide que possible. Pour des ponts à voie en dessus ayant la portée considérée, on pourait répéter ce que nous avons dit au N° 3 pour les ponts de portée moindre; seulement à mesure que la porte augmente on aura à s'occuper d'avantage de la répartition des effets du vent entre les bandes supérieures et inférieures. Cette question concernant surtout les ponts de portées plus grandes, et le surplus de métal que les effets additionnels du vent y amènent pour les bandes, à mesure que la portée augmente, nous la traiterons ci-dessous d'une manière générale.
- 5. Pour des portées de 55 à 80^m environ il devient intéressant d'examiner de quelle manière les effets du vent se répartissent entre les différentes pièces de la construction, tant pour les bandes supérieures et inférieures, que pour les parois de croisillons disposées horizontalement et verticalement.

Nous admettons que les contreventements supérieur et inférieur ont tous deux la longueur de la portée entière, et forment avec les bandes, des poutres rigides à peu-près horizontales **

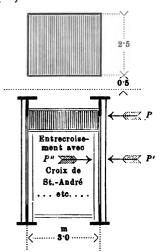
^{*} On voit sur l'abaque que l'on a pour le vent de 170 $\frac{1}{2}$ aux appuis . . . $29\cdot2+17\cdot0=46\cdot2$ et pour le vent de $270\frac{1}{2}$. . . $29\cdot2\times(270:170)=46\cdot4$. Ce calcul suppose $w=2^m50$. Pour des ponts de 80 $\frac{1}{2}$ analogues à voie en dessous on aurait donc sûrement les deux alternatives à considérer.

^{**} Il sera de peu d'importance pour la résistance du pont dans le sens horizontal, que ces poutres soient exactement horizontales ou légèrement bombées comme cela arrive pour les ponts à bandes supérieures courbes.

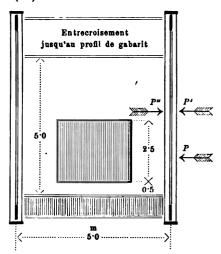
qui se terminent au-dessus des appuis par des cadres indéformables* (portiques) maintenus contre la torsion sur les piles ou culées comme s'il y avait des encastrements. Nous supposons en outre que tout le long du pont il y a un certain nombre de cadres rigides analogues.

Ces conditions qui malheureusement n'ont pas toujours été entièrement remplies pour tous les ponts exécutés antérieurement, sont pourtant indispensables, pour que toutes les pièces de la construction puissent concourir convenablement à paralyser les effets du vent**. Si l'on admet qu'on y ait satisfait suffisamment, on pourra comparer la construction métallique toute entière à un corps solide rigide si la voie est en dessus, ou a un tube rigide si elle est en dessous et dans les deux cas il y aura sur les piles ou culées des appuis fixes s'il s'agit de flexion, ou même des encastrements s'il s'agit de torsion. Nous représentons ci-après les profils en travers types pour ces deux hypothèses:

(19) Pont à voie en dessus



(20) Pont à voie en dessous



Considérons dans l'un ou l'autre cas (19) ou (20) un élément de longueur du pont earacterisé par son profil et la résultante P des pressions du vent qui y sont appliquées. Par le centre de gravité du profil de pont, menons deux forces horizontales P' et P'', égales et de signe contraire telles que P = P' = P''. Nous pouvons sans rien changer à l'équilibre établi, considérer l'ensemble de ces trois forces comme remplaçant la force unique P. L'action du vent ainsi définie sera représentée par une force P' appliquée au centre de gravité du profil de pont et par le couple (P - P'') tendant à provoquer la torsion du profil.

Comme le centre de gravité est à peu près également éloigné des bandes inférieures et supérieures il en résulterait que les effets des moments de flexion et des efforts tranchants dûs à l'action du vent, se répartissent également entre les deux contreventements. Il reste ensuite le couple de torsion qui agit sur les 4 parois rigides du pont et produit dans les croisillons qui les composent des efforts additionnels, lesquels concerneront généralement surtout les croisillons de contreventement qui sont les plus éloignés de l'axe de torsion.

Le moment de torsion en une section quelconque résulte de l'application des moments de torsion sur les appuis qui limitent la travée, et de l'application de tous les couples (+P''-P'') élémentaires; il se calculera ábsolument comme on calcule les moments de flexion et les efforts tranchants. On reconnaît ainsi que pour un vent appliqué sur toute la portée par exemple, le moment de torsion est nul au milieu de la travée et maximum sur les appuis où il y a encastrement. Le moment de torsion sur un appui, augmenté du moment de renversement qu'y produisent toutes les forces P' donnera le moment de renversement total sur cet appui ***.

^{*} Cet encadrement sera consolidé par un entrecroisement convenable (croix de St.-André... etc.) en cas de voie en dessus et par des armatures rigides aux quatre angles en cas de voie en dessous.

^{**} Dans le cas contraire, celle des deux poutres horizontales (bandes et contreventement) qui ne se trouve pas maintenue directement par les appuis, pourra se déplacer toute entière sans que la résistance spéciale de son contreventement soit utilisée, et tous les profils en travers se trouvant alors déformés outre mesure, tout calcul de répartition serait en défaut.

**** Cette remarque n'est destinée qu'à élucider la répartition des forces que nous considérons, car s'il

^{***} Cette remarque n'est destinée qu'à élucider la répartition des forces que nous considérons, car s'il s'agissait exceptionnellement de juger de la possibilité d'un soulèvement ou même d'un renversement du pont par le vent, il serait bien plus simple de calculer directement le moment de renversement des pressions de vent appliquées.

En pratique on pourra se convaincre facilement du peu d'importance des moments de torsion*. On n'a donc généralement à tenir compte surtout que des moments de flexion et des efforts tranchants provenant du vent et à cet égard les ingénieurs ont renoncé depuis longtemps à s'en tenir à la répartition égale motivée ci-dessus, parce que les constructions métalliques ne sont pas en réalité maintenues au-dessus des appuis d'un façon qui justifie entièrement l'hypothèse des encastrements et surtout parce que l'action du vent n'est nullement une action purement statique comme le supposent toujours tous les calculs, et que les coups de vent frappant le train de surcharge par exemple, devront être parés tout d'abord par la voie elle même et ses supports, la répartition ultérieure n'ayant pas le temps de s'effectuer . . . etc.

Pour tenir compte de toutes ces considérations pratiques, on pourra répartir la majeure partie des effets du vent sur celle des deux poutres horizontales de contreventement, qui est voisine de la voie en s'en tenant généralement au rapport très-usité $(\frac{1}{2} \mathcal{W} + w) : (\frac{1}{2} \mathcal{W})$ ou dans le cas d'une voie intermédiaire, en tenant au moins compte pour la partie w, du rapport des distances de la voie aux deux bandes. Ajoutons du reste que l'ensemble solidement rivé que forment les longerons et les poutres transversales, doit aussi contribuer pour beaucoup à la rigidité de tout le système.

La résistance d'une construction métallique aux effets du vent ou plus généralement aux causes de déformations ou d'oscillations dans le sens horizontal, dépend en premier lieu du rapport de l'écartement des maîtresses-poutres à la portée du pont, qui pour de grandes portées ne devrait pas descendre au-dessous de 1:15. Ce rapport indiquerait pour les portées considérées de 55 à 80^m un écartement minimum de 3^m 67 à 5^m 33 environ. On reconnaît par suite aussi que les ponts à double voie se trouveront dans des conditions de stabilité bien meilleures.

6. Pour des portées de 80 à 120^m, les ponts à une seule voie donnent déjà lieu à quelques difficultés concernant les effets du vent et la stabilité du profil en travers. Ces ponts deviennent coûteux outre mesure si l'on veut leur donner une largeur de profil suffisante. Pour la portée de 120^m par exemple on n'aura même avec 6^m de largeur qu'un rapport de 6:120 = 1:20, tandis que dans un pont à deux voies avec 8^m 6 d'écartement pour les maîtresses-poutres on aura un rapport surpassant 1:14. Pour des portées encore plus grandes les avantages relatifs des ponts à deux voies, paraîtront plus manifestes encore.

Pour des ponts d'aussi grande portée, à une seule voie en dessus ou intermédiaire, les constructeurs, afin d'éviter les longues poutres transversales et de conserver cependant la stabilité voulue à la base, ont souvent utilisé un expédient qui consiste à donner aux maîtresses-poutres une certaine inclinaison sur la verticale.

c) Exemples de calculs de résistance pour ponts à travée indépendante.

Les exemples de calculs de résistance que nous donnons ci-après aux N° XLIII et XLVII concernent des types de ponts construits dans ces dernières temps en Autriche conformément aux prescriptions de la nouvelle ordonnance. Ces calculs ont été disposés sous forme de tableaux qui font reconnaître tout le mécanisme des opérations en facilitant les comparaisons.

Pour le pont en tôle XLIII, les maîtresses-poutres, poutres transversales et les longerons sont indiqués par des croquis de détail qui suffiraient à la rigueur pour mettre immédiatement les travaux en adjudication. Pour le pont à treillis XLIV l'ensemble des croquis et calculs indiqués suffirait, pour dresser le projet définif devant servir à l'adjudication des travaux. On y a indiqué aussi les calculs concernant le contreventement d'après les nouvelles prescriptions autrichiennes.

Pour les ponts à triangulations XLV, XLVI et XLVII au contraire, nos tableaux de calculs ne renferment que ce qui concerne les charges permanentes et mobiles agissant verticalement, mais ces tableaux sont aussi détaillés que pour les ponts qui précédent de façon à bien faire voir le mécanisme simplifié des procédés appliqués. Dans tous ces ponts, choisis comme exemples, il ne serait pas nécessaire de renforcer les bandes en vue des effets du vent.

^{*} A titre d'exemple prouvant d'une manière frappante la justesse de cette remarque nous citerons l'arche centrale du viaduc de Porto sur le Douro, laquelle a 160^m de portée, 47 m 40 de hauteur à la clef et se trouve construite pour une seule voie dans des conditions pouvant laisser préjuger que la torsion y sera considérable. Le calcul a prouvé cependant qu'avec un vent de 150 ou 250 m la torsion n'y surélève le travail du fer que de 100 m par cm² pour les croisillons de contreventement et 172 m par cm² au plus pour ceux du treillis. Voir la publ. de M. T. Seyrig. Mémoires et comptes rendus de la société des ingénieurs civils Sept. et Octobre 1878. Paris, E. Lacroix. Au viaduc de Garabit dont la portée est de 165^m et la flèche de 51 m 86 sous clef, le calcul fait avec un vent de 270 pour le pont sans surcharge et 150 m pour le pont avec surcharge, donne pour les effets de la torsion des efforts maxima de 345 par cm² sur le treillis et de 242 par cm² sur le contreventement (Boyer, viaduc de Garabit. Dunod, Paris 1888).



Nous renvoyons du reste pour de plus amples détails à nos explications des N° XXXVIII à XLII où se trouvent réunies toutes les considérations théoriques sur lesquelles reposent tous ces calculs, et nous renvoyons en particulier au N° précédent XLII pour tout ce qui concerne les effets du vent.

En comparant tous nos tableaux on pourra y constater la complication croissante qui encombre les calculs de résistance à fur et à mesure que l'on s'écarte d'avantage des types de poutres a profil symétrique les plus usités depuis l'origine. Tous les calculs relatifs aux poutres à treillis et à triangulations, reposant sur l'hypothèse des systèmes articulés, il est hors de doute que les efforts que l'on en déduit pour les pièces de la construction, doivent être un peu exagérés, car la raideur des nœuds et de tous les assemblages rivés, implique un surcroît de sécurité incontestable. Mais pour les mêmes raisons les efforts qui ne sont que des résultantes théoriques agissant dans le sens de la longueur des pièces ne donnent qu'un travail moyen du métal, qui sera dépassé de beaucoup dans certaines fibres élémentaires par suite des répartitions inégales et effets secondaires de toute espèce. Parmi tous ces effets mentionnés au N° XXXII nous n'avons introduit dans nos tableaux que ceux concernant l'aboutement, et on aurait à ajouter pour d'autres effets analogues, les verifications complémentaires nécessaires.

En raison du grand nombre de ponts métalliques déjà construits, on pourrait à volonté ajouter d'autres exemples à ceux que nous citons, et dresser des tableaux de calculs concernant les types les plus variés des maîtresses-poutres. Nous avons cru devoir nous en tenir aux types cités comme étant ceux que les ingénieurs ont choisis fréquemment dans ces derniers temps, et comme amenant à appliquer des procédés de calculs caractéristiques, pouvant être utilisés dans tous les cas analogues. Nous n'entendons donc nullement présenter ces exemples de ponts comme des modèles susceptibles de devenir des types dans des conditions de portées et de hauteurs à peu-près identiques. Ce sont en un mot les calculs et non les ponts que nous citons comme types.

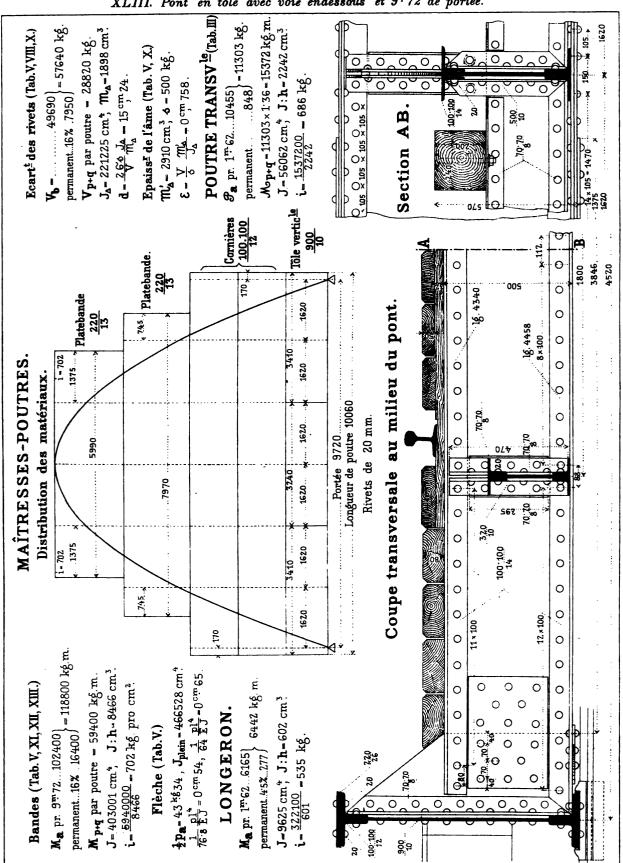
Dans cet ordre d'idées il importe de remarquer que notamment dans les exemples des N° XLV et XLVII concernant des poutres à triangulations dissymétriques, nous tenons compte des diagonales dites à effet contraire, qui sont très-employées en Autriche et en Allemagne, mais non en France où l'on préfère les triangulations disposées symétriquement. La présence de ces diagonales à effet contraire, constitue une complication des tableaux de calculs et des poutres qu'ils concernent; ces dernières n'ayant dans toute leur partie médiane que des diagonales en fers plats sont peu rigides. Il est d'ailleurs fort difficile, lors du montage, d'amener tous ces longs fers plats à être simultanément bien tendus et même s'ils l'étaient on ne saurait éviter, qu'au passage des trains rapides, il ne s'y développe des mouvements vibratoires qui, sans cesse répétés, compromettent la rivure des attaches.

On augmente de beaucoup la rigidité des poutres que nous considérons, en n'y admettant, dans toute la partie médiane, que des diagonales rigides composées de cornières, fers à T, fers en U... etc. On peut alors supprimer les diagonales à effet contraire, ce qui simplifie beaucoup toute la triangulation et les tableaux de calculs qui en dérivent. En Autriche on a déjà construit dans ce système quelques ponts à triangulations dissymétriques du genre de celles que nous citons aux N^{os} XLV et XLVII; en Saxe on s'est décidé à éviter absolument les fers plats même pour les barres qui avoisinent les culées.

Les exemples de calculs que nous citons concernent donc les cas les plus compliqués qui se présenteront en pratique; ajoutons même que notre exemple du N° XLVII se trouve assujetti à une difficulté que nous avons signalée pour tous les ponts à voie en dessous ayant des portées comprises entre 45 et 55^m; la forme spéciale qu'y affecte la bande courbe témoigne de la sollicitude des ingénieurs de pouvoir donner à l'entretoisement supérieur le plus de développement possible. Pour les ponts analogues ayant des portées plus grandes il convient de prolonger cet entretoisement jusqu'au droit des appuis en y donnant aux montants verticaux la hauteur voulue. La bande supérieure possède alors la forme en courbe douce connue, que l'on rencontre dans les grands ponts construits en Hollande et plus récemment en Autriche.

Notre exemple du N° XLVIII concerne un pont de ce genre, construit avec 100^m de portée pour une voie seulement; il est remarquable par la grande hauteur des poutres et les grandes mailles de la triangulation, ainsi que par la légèreté relative qui en résulte, il convenait donc particulièrement bien pour un exemple de l'application des procédés graphiques, où nous voulions tenir compte des nouvelles bases de calculs de résistance, prescrites par l'ordonnance autrichienne. Nous sommes d'avis qu'une pareille estimation graphique, quelqu'élégante qu'elle paraisse, ne peut être admise que pour contrôler les calculs numériques que nous considérons comme indispensables pour un ouvrage de cette importance.

et 9 ... 72 de portée XLIII. Pont en tôle avec voie endessous



XLIV. Pont de la Brumovka au Km 40 % de la ligne Ung. Brod-Landesgrenze. Portée - 31 ^m08.

Maîtresses - poutres à double treillis et montants de renfort, avec voie endessous.

| Calcul du travail dans les croisillons. Maille permanente Vq $\frac{1}{2}$ pb² Vp $\frac{1}{2}$ Vp 1 | | | | | | | | | | | | | | |
|---|---|------------------------------------|--------------------|----------------|---|--|--|------------------------------|--|-----------------------|---------------------|---|------------|--|
| | Charge permanente | | | Ensen | nble V | p+q | Crois. t | endus | C | roisill | ons | comprimé | s | |
| ١ | ' Va | $\frac{1}{2}pb^2$ | V _P | | ρ+q 4 s | siny | Ω | | | | | | | |
| | 31·161 | t.m 3036·8 | 97:90 | 129· | 1 | `t′ 5·79 | (7) cm ² 61·44 | Kg 745 | (9) cm ² 70·08 | | Kģ. | | (12 K | |
| | 24.929 | 2556.7 | 82.42 | 107: | | 8.09 | 51.84 | 7 3 5 | 59.20 | 1 | 658 8 4 8 | 1·12 1·12 | 73: 72: | |
| | ·18·697 12·465 | 2103·5 1681·8 | 67.81 | 86. | | 0.69 | 42.24 | 727 | 51.20 | | 600 | 1.16 | 69 | |
| | 6.233 | 1327.3 | 42.79 | 66.6 49.6 | | 3·66 7·39 | 32·64 25·68 | 725 677 | 41.60 29.60 | | 5 69 588 | 1·16 1·24 | 66 72 | |
| | 0.000 | 1011.3 | 32.60 | 32.6 | | 1.57 | 15.04 | 769 | 20.80 | | 556 | 1.30 | 72 | |
| | | Çalc | ul du | trava | il dan | s les | bande | s. | • | | | arge par m | | |
| Ī | Effort o | le bande | s par p | outre | Band | e infre | Ва | nde su | périeur | e | | rmanente.2 :ala a <u>6</u> | | |
| | F | ormule | | Effort | Ω | Lį. | Ω | io | Aboutemt | i |] " | 8 | 214 | |
| i | $\frac{1}{8}$ (4107 > | | 2.00 | (3) t | cm ² , | Kg Kg | cm ² | Kg | (8) | —(9)— Kg | 1 | 35 | 0 | |
| | 8 (4107 × | (31.02): | 2.80 = 9669 = | 176·4 170·6 | 234.4 | 752 728 | 252·8 252·8 | 698 675 | 1.09 | 760 736 | 1 | 90-90 | 1 | |
| | - " | $- \times 0$ | 8678 = | 153.1 | 203.8 | 751 | 228.3 | 671 | 1.10 | 738 | 1 | 90×90 O | b | |
| | _ " | $- \times 0$ $- \times 0$ | 7025 = | 123·9 83·1 | 173·2 112·0 | 716 | 191.6 154.9 | 536 | 1.11 | 718 606 | | 0 | þ | |
| | - ", | $-\stackrel{\times}{\Sigma}_{0}$. | 4711 = 1736 = | 30.6 | 81.4 | 376 | 118.2 | 259 | 1.18 | 305 | | 400 | | |
| | | | | | | | | | | | 1 | 0 | 0 | |
| .8 | 2 1 | 2·82 | _ | | | | treillis | | 5 | | | +// | | |
| | 12 | 2 x 350:12 | | × 350:12 | | ×350:12 | _ | 12+350:8 | | * | - | /o/b | 0 | |
| | 15 ° | 03 AS | 0, 0 | 300 | 1.36 | 13 | 0 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 | M.S. | 33 | / | 1 | / // | | |
| 1 | Ety | 00:12 | | 100 | 99 | 3× 1-20 | 99:30 | X +20, | 89.8 | 2.8 | i | 00 | 0 | |
| | 100 | 1 x 350:10 | The state of | 750:10 | Z 1480+ | 750:10 | ₹ 200 E | 150.10 | Present Pont | | 1 | | 2×17 | |
| | 48' | 26:79 | | ×350:10 | | x 350:10 21:15 | | 8:33 | 15 | 51 | | 0 0 | 0 | |
| _ | | | | | | | A :U | 28°47'40" | - 1 | | | / // 1 11 | 11 1 | |
| 6: | °30'20" | | 1 | | | | / 1 1 | 40 41 40 | p. | * | | | 1 | |
| 61 | | . / | | * | | | | 20 47 40 | np na | * | 1 | 0 0 | 0 | |
| 9 | °30'20" | 6.30 | | | | 5.75 | 1 | 7:70 | | * | : | 0 0 | 0 | |
| 9 | °30'20" | 6.30 | | | | 3:13 | (JAF- | 7.70 | Milley du | k | | | 0 | |
| 9 | °30'20" | Croqu | is du | contre | ven | z; ⁷⁵ | ut. { w=(| 7:10 | | /4.\(\(\frac{4}{5}\)\ | | | | |
| 9 | °30'20" | 6.30 | is du | contre | ven | ntemer | ut. { w=(| 7.70 017 75 | | _ | | | 0 | |
| 9 7 | 30'20" | Croqu | is du | 0:10 | , \ | temer | ut. { w=(| 7.70 Dm 75 1m 60 | Milieu | _ | | 0 0 | | |
| 9 7 | °30'20" | Croqu | is du | contre | ven | temer | ut. { w=(| 7.70 Dm 75 1m 60 | | _ | | 0 0 0 | 0 | |
| 9 7 | % 4:53 20 4:53 | Croqu | is du | W | v 2:52 2:23 | temer (| ut. { w=(| 7.70 Dm 75 1m 60 | 0.005 1.005 | * | | 0 0 | 0 | |
| 9 | \$ 30'20" 5 0 W 4'53 W 3'49 8'02 | Croqu | to 1017 | W | 2:52 2:23 4:75 22:56 | ************************************** | at. $\begin{cases} w = 0 \\ w = 1 \end{cases}$ | 7.70 Driv. 75 1 rv. 60 | 0.00 1.05 1.05 | * | | 0 0 0 | 0 0 | |
| 9 7 | \$\frac{\pi}{20}\$\$\frac{\pi}{20 | Croqu | to 1017 | W | 2:52 2:23 4:75 22:56 | ************************************** | ut. { w=(| 7.70 Driv. 75 1 rv. 60 | 0.00 1.05 1.05 | * | 0 | 70.70 | 0 | |
| 9 7 | \$ 30'20" 5 0 W 4'53 W 3'49 8'02 | Croqu | Coup | W | 2:52 2:23 4:75 22:56 | ************************************** | at. $\begin{cases} w = 0 \\ w = 1 \end{cases}$ | 7.70 Driv. 75 1 rv. 60 | 0.00 1.05 1.05 | * | 0 | 0 0 0 0 70.70 8 0 ε=10 0 | 0 0 0 | |
| 9 | \$\frac{\pi}{20}\$\$\frac{\pi}{20 | Croqu | Coup | pe ti | 2:52 2:23 4:75 22:56 | ************************************** | at. $\begin{cases} w = 0 \\ w = 1 \end{cases}$ | 7.70 Driv. 75 1 rv. 60 | 0.00 1.05 1.05 | * | 0 | 70.70 | 0 0 0 | |
| 9 7 | \$\frac{\pi}{20}\$\$\frac{\pi}{20 | Croqu | Coup | pe ti | 2:52 2:23 4:75 22:56 | ************************************** | sale. | 7.75 17.60 19.8 W. | 0.00 1.05 1.05 | * | | 0 0 0 0 70.70 8 0 ε=10 0 | 0 | |
| 9 | \$\frac{\pi}{20}\$\$\frac{\pi}{20 | Croqu | Coup | pe ti | 2:52 2:23 4:75 22:56 | ************************************** | sale. | 7.75 17.60 19.8 W. | 0.00 1.05 1.05 | 50 | | 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 | 0 0 0 | |
| 9 7 | ************************************** | Croqu | Coup | pe ti | 2:52 2:23 4:75 22:56 | ************************************** | sale. | 775 177 60 179 60 | nailim 0.000 1.055 1.05 1.558 1.560 0.00 0.00 0.00 0.00 0.00 0.00 0.00 | 50 | 70 | 0 0 0 0 70.70 8 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 | 0 0 0 0 | |
| 6: | ************************************** | Croqu | Coup | w w | 2:52 2:23 4:75 22:56 | ************************************** | sale. | 7:75 11": 60 10: 8 W. | nailim 0.000 1.055 1.05 1.558 1.560 0.00 0.00 0.00 0.00 0.00 0.00 0.00 | 50 | 708 | 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 | 0 0 0 0 | |
| 9 7 | % 4 53 20 % 4 53 20 % 4 650 | Croqu | Coup | w w | 2 · 52 · 2.23 · 4 · 75 · 22 · 56 · rans | ver | sale. | 775 177 60 179 60 | nailim 0.000 1.055 1.05 1.558 1.560 0.00 0.00 0.00 0.00 0.00 0.00 0.00 | 50 | 708 | 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 | 0 0 0 0 | |

31%

e ro

XLV. Pont sur la March au Km. 8.09 de la ligne Kojetein-Bielitz. (Portée = 56,56) avec double triangulation à diagonales tendues, bandes droites et voie en dessous.

| | | | | l. Croqu | is schén | atique | de l'une | g des | maîtres | roq-ae | tres. | | | | |
|---|------------|------------|---------|----------|--------------|-----------------|----------------|------------|---------|--------|--------|---------|-------------|----|----|
| (| 0 | 1 | 2 | 8 | 4 | 5 | 6 | 7 ĝ | 8 | 9 | 10 | 11 | 12 | 18 | 14 |
| • | 371 | 1347 | 171'8 | 32.68 | 218.8 | 228 Si OS | 2 2282 | 8.88 | | | \$ | | | | |
| | 00 E | 30'8 | 871 | 1341 | 1718 | 2000 | 218.8 218.8 | 18 or | 1075 | ziij. | | | | | |
| 4 | ₹. 4.04 .: | ×.4·04. | ×.4·04. | ×.4·04. | × . 4·04 .) | ×.4·04. | ×.4·04.> | k . | | | 28 28: | = 1/2 l | | | ٠> |
| | b=54·54 | 4 | 8-48 | 40 | · 4 0 | 8 | 2.32 | 24 | l·24 | 1 | 6-16 | jusqı | u'à l'appu | i | •> |
| | b= . 52 | 52 | 4 | 1-44 | 86 | . 86 | 28 | 28 | 20 |)·20 | | . jusqu | i'à l'appui | | •> |
| | i | a . | | | | | oteoe . | : | | | | | | | : |

Charges par m de voie: permanente . . . 2^{t} 797, mobile d'après Scala a . . . 5^{t} 108, ensemble . . . 7^{t} 900

2. Calcul du travail dans les bandes de la poutre composée donnée.

| | Effort de bande par | poutre | | Band | le infér | ieure | 1 | Band | le supé | ieure | |
|---------------------------------|--|---|---|------------------------------|----------------------------------|--------------------------|----------------------------------|---------------------------|--------------------------|---------------------------------------|--|
| | Expression de l'effort | par | pr. les | dans | Sprince | Travail | dans | Surface | Tr | avail par | 0m² |
| Nænd | Formule selon les mailles | système S _{p+q} | deux systèmes ensemble | la maille | de section Ω | | la maille | de section Ω | sans aboute- ment | coeffi- cient d'abou- tement | avec aboute- ment |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) |
| 7 6 5 4 3 2 1 | $(S)_{7} = \frac{7.9 \times 56.56}{32 \times 6.85} =$ $(S)_{7} \times 0.97959$ $\times 0.91837$ $\times 0.81633$ $\times 0.67347$ $\times 0.48980$ $\times 0.26531$ $\times 0.00000$ | 115·3 112·9 105·9 94·12 77·65 56·47 30·59 | 228·2 218·8 200·0 171·8 134·1 87·1 30·6 | -67 56 45 34 23 12 | 257·2 221·2 169·2 139·2 | 778 777 793 626 | 57 45 34 23 12 01 | 272·2 229·2 169·2 | 697 735 631 585 | 1·07 " 1·08 1·09 | 777 746 786 675 632 561 |

3. Calcul du travail dans les barres de la triangulation aux nœuds impairs.

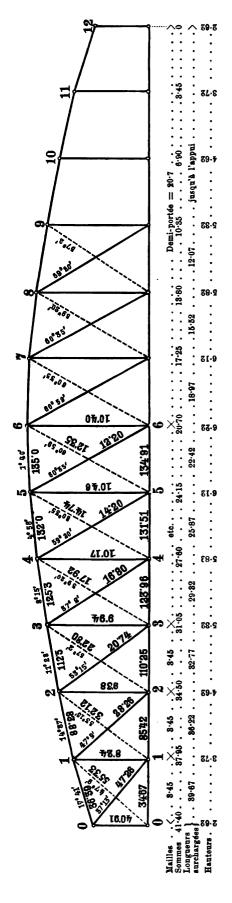
| | Effort tr | anohant | par vo | io | 1 | Barres | tendu | 0.5 | | Ва | TTOS CO | mprimé | 0.5 | , |
|------------------|-------------------------|--------------------|-------------------------|---------------|-------------------|----------------|------------------------|------------|--------|----------------------------|-------------------------|-------------------------|---------------------------------------|-----------------|
| • | pr. la | d'après | Scala b | En- | | Ten- | Surface | Travail | pq | Compression | Surface | Tr | avail par | m³ |
| dane la maill | charge permanente V_q | $\frac{1}{2} pb^2$ | $V_p = \frac{pb^2}{2l}$ | semble | dans la maille | sion | de section | par cm² | ā | $\frac{V_{p+q}}{4} + 1.88$ | de | sans aboute- ment | coeffi- cient d'abou- tement | aboute- ment |
| (1) | (2) | (8) mt | (4) ± | (5) | (6) | (7) | (8) cm ² | (9) kg | (10) | (11) | (12) cm ² | (18) kg | (14) | (15) kg |
| 01 | +73·4 5 | | 149.8 | 223.3 | 01 | 64 ·82 | | 751 | 0 | 57.70 | $\frac{1}{2}$ 280 | 111660 | 1.24 | 495 |
| 13 | +56.50 | | | 179.2 | | 68.51 | 94.4 | 726 | 1 | 46.68 | 90.2 | 518 | 1.21 | 627 |
| 35 ⁶ | $+33.90 \\ -11.30$ | | | 123·2 73·5 | | 47·10 28·10 | 11 | 736 703 | 3 5 | 32·68 20·25 | 68·0 | 481 390 | 1·39 1·58 | 669 616 |
| 79 | | | | 26.6 | | 10.17 | | 254 | 7 | 8.23 | 35.8 | 238 | 1.74 | 414 |

4. Calcul du travail dans les barres de la triangulation aux nœuds pairs.

| | Effort tre | nohant | par vo | ie | | Barres | tendu | .05 | | Be | TTes co | mprimé | 0.5 | |
|-------------------|-------------------------|---|-------------------------|--------------|------------------|----------------|------------------------|------------|--------|----------------------------|-------------------------|-------------------------|---------------------------------------|-------------------------|
| 2 | pr. la | d'après | Soala b | En- | • | Ten- | Surface | Travail | Pa | Compression | Springe | Tr | avail par o | .m2 |
| dans la maille | charge permanente V_g | 1 pb2 | $V_p = \frac{pb^2}{2l}$ | samble | dane la maill | sion | de section | par cm² | 8 | $\frac{V_{p+q}}{4} + 1.88$ | de | sans aboute- ment | coeffi- cient d'abou- tement | avec aboute- ment |
| (1) | (2) t | (3) (4) mt t | | (5) | (6) | (7) t | (8) cm ² | (9) kg | (10) | (11) t | (12) cm ² | (18) kg | (14) | (15) kg |
| 02 | +67.80 | | 140 [.] 5 | 208.3 | 02 | 79.62 | 102.4 | | 0 | 53.96 | $\frac{1}{2}$ 280 | 111660 | 1.24 | 495 |
| | | $\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | | 150.7 | | 57.61 | 78.4 | 735 | 2 | 39.55 | 76.0 | 520 | 1.21 | 629 |
| | $+22.60 \\ +0.00$ | | | 98·0 49·6 | | 37·47 18·97 | 52·0 | 721 593 | 4 6 | 26·38 14·28 | 60·0 | 440 325 | 1·47 1·72 | 647 559 |
| | -22.60 | | | 4.8 | 8.10 | 1.83 | 32.0 | 57 | _ | - | _ | | | |

XLVI. Pont sur la Becva au Km 59.09 de la ligne Kojetein-Bielitz. (Portée = 41m40) avec deux triangulations disposées synétriquement, bande supérieure courbe et voie en dessous.

1. Croquis schématique de l'une des maîtresses-poutres.



2. Inclinaisons des diverses pièces sur l'horizon.

| | Angl | Angle ? pour les diagonales | les diago | nales | | | Angles w | pour la | Angles © pour la bande supérieure | périoure | |
|--------|----------|-----------------------------|-----------|-------------------|---------------|-------------------|-----------|-------------------|-----------------------------------|----------|--------|
| 1 | Angle | | Diagonale | lagonales tendues | 1 | Différence | Elémente | Eléments de bande | | Angle | : |
| 1 100 | 1 | tang T | Maille | Maille Ouverture | de montant | hauteur Ouverture | Ouverture | Maille | tang @ | 8 | 8 |
| | | | | B | £ | 8 | A | | | | |
| 0.7963 | 37° 13' | 0.7594 | 01 | 8.45 | 2.62 | | 3,7 | • | 00.0 | | 0.0 |
| 0.6801 | | _ | ٥ - | | 0.70 | 01.1 | 5.4n | 7 | 0.3188 | • | 1268.0 |
| 100 | | 1 - | | | 9 9 | 06.0 | • | 12 | 0.5609 | 14° 37′ | 0.9616 |
| 0.080 | | _ | 25 | | 4.02 | 0.70 | • | a | 0.000 | _ | 0.000 |
| 5442 | | _ | 84 | | 5.85 | | F | | 0.000 | | 0000 |
| 0.5100 | | _ | ¥ | • | 0.0 | 0.20 | | 44 | 0.1449 | | 9886.0 |
| 0,00 | | _ | | | 900 | 0:30 | , | 45 | 0.0870 | 4° 58′ | 0.9962 |
| 7.4912 | | _ | 56 | | 21.9 | 0:10 | | 2 | 0.000.0 | 107 01 | 0.000 |
| 0.4851 | | _ | 67 | • | 6.52 | 010 | | | 0.000 | 0# 1 | 00000 |
| | | _ | | : | | | | | | | |
| | | _ | | | | | | | | | |

| résistance |
|------------|
| ф |
| calculs |
| les |
| pour |
| Charges |
| တ |

| 1. Charges permanentes et mobiles (scals : par mètre de voie | es et me |) seliqo | cala •) |
|---|----------|----------|-----------|
| | Perman. | Mobile | Ensemble. |
| Charge par voie | 2.820 | 5.560 | 7.880 |
| poutre . | 1.160 | 2.780 | 8.940 |
| " " système. | 0.280 | 1.390 | 1.970 |
| 2. Charges permanentes de nœud par système | s de nœ | nd par s | ystème |
| | In haut | ā g | Basemble |
| au montant: | 4 | | - |
| intermédiaire | 299.0 | 1.334 | 2.001 |
| sur un appui | 0.838 | 0.667 | 1.000 |

XLVI. (Suite).

Distribution des efforts de bandes, qui, dans la poutre composée donnée, résultent des charges permanentes et mobiles (scala a).

4. Composantes horizontales des efforts de bandes dans la poutre composée donnée.

| Neud Formule de M = | | sions du moment on les nœuds | Moments par sy | de flexion ratème | Hauteur théorique | | horizontale de bandes | des efforts | |
|--|------------------|---|--|---|--------------------------------------|----------------------------------|---|----------------------|--|
| $ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | Nœud | 1 - 01 m d 10 d 0 | permanente | totale = | mon- | $\mathbf{Mom}(p+q)$ | 2 systèmes | dans la | Observations |
| $ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | (1), | (2) | 1 | 1 | | (6) | (7) | (8) | ad (2), (8), (4): |
| 1 | 5 4 3 2 | " × 0.97222 " × 0.88889 " × 0.75000 " × 0.55555 " × 0.30556 | 124·8 120·8 110·5 93·20 69·04 37·97 | 422·1 410·3 375·2 316·6 234·5 | 6·22 6·12 5·82 5·32 4·62 | 67·05 64·46 59·50 50·75 |) 131·51) 123·96) 110·25) 85·42 | 45 34 23 12 | $(M_a)_q = \frac{0.58}{8} \frac{41 \cdot 4}{41 \cdot 4} = 124 \cdot 3 \text{ mt}$ $(M_a)_{p+q} = \frac{197}{8} \frac{41 \cdot 4}{41 \cdot 4} = 422 \cdot 1 \text{ mt}$ se calculent directement (aussi avec Tab. V approximativement). Tous les autres moments résultent ensuite de l'application des coefficients (2) de notre barême (Tab. VI du tome II). ad (6), (7): Les efforts de la colonne (6) appartiennent aux poutres simples; on les cumule dans la |

5. Travail du fer dans les éléments de bandes de la poutre composée donnée.

| | Bando | inférieure |) | | B | a n d | • s u | p é r | • 11 1 | • | |
|----------------------------|--|--|--|----------------------------------|--|---|--|---|--|--------------------------------------|--|
| | | | | | | B: | Fort | | 1 | ravail par o | m² |
| Maille | Effort de bande | Surface de section | Travail par cm ² | Maille | cos w | horizon tal | de bande | Surface de section | saus abou- tement | Coefficient d'abou- tement | avec abou- tement |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) |
| 56 45 34 23 12 | 134·91 131·51 123·96 110·25 85·42 34·67 | cm 174·3 174·3 174·3 143·1 111·9 75·68 | kg 774 754 711 771 764 458 | 56 45 84 23 12 01 | 0.9996 0.9962 0.9896 0.9800 0.9676 0.9527 | t 134-91 131-51 123-96 110-25 85-42 34-67 | 135·0 132·0 125·3 112·5 88·28 36·39 | cm 196·6 196·6 196·6 166·2 133·4 78·8 | 686 671 637 677 662 462 | 1·10 1·10 1·10 1·12 1·15 | 755 738 701 758 761 716 |

Distribution des efforts dans les barres de triangulation.

6. Effort tranchant dû à la charge mobile seule, dans chaque poutre à triangulation simple (1/4 de la scala b).

| CI | targe par voi (scala b) | le | Moment tournant | | tranchants système | | ur nœuds ystème | |
|---|----------------------------|-----------------------------|--------------------|-------------------|------------------------------------|----------------------------------|---|--|
| jusqu'au milieu de la maille | sur la longueur b = | par m (p) _b = | $\frac{1}{2} pb^2$ | dans la maille | $V_p = \frac{1}{4} \frac{pb^2}{2}$ | Charge $3.45 \times \frac{p}{4}$ | $\frac{\text{Moment}}{3.45} \times \frac{p}{4}$ | Observations |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | ad (8), (4): |
| 01 | 39·67 | 6.2238 | m t 4896·5 | 01 | 29·57 | - 5·368 | 18·52 | Ces valeurs sont données immédiatement par la Tab. V du tome II, par voie; on en déduit |
| $egin{array}{c} 1.\dots2 \ 2\dots3 \end{array}$ | 36·22 32·77 | 6·4646 6·7061 | 4240.3 | 12 | 25.61 | 5.576 | 19.24 | les fonctions des colonnes (6), (7), (8) évaluées par système. |
| 34 | 29.32 | 6.9476 | 3600·7 2986·3 | 23 34 | 21·74 18·03 | 5·784 5·992 | 19·96 20·67 | ad (7): |
| 45 | 2 5·87 | 7·1891 | 2405.6 | 45 | 14.53 | 6.201 | 21.39 | Les charges nodales d'après l'échelle à servent à la vérifi- cation des montants. |
| 56 | 22.42 | 7.4306 | 1867.5 | 56 | 11.28 | 6.409 | 22·11 | ad (8) et (7): |
| 67 78 | 18·97 15·52 | 7·7854 8·4064 | 1400·8 1012·4 | 67 78 | 8.459 | 6·715 7·250 | 23.17 | Le moment nodal (8) rectifie le moment correspondant mar- |
| 89 | 12.07 | 9.3790 | 683.2 | 89 | 6·113 4·126 | - 1 ⁻²⁵⁰ | 25·01 — | qué * dans le tableau 7 (page sui- vante) calculé pour la charge mobile seule (scala à). |

XLVI. (Suite).

Efforts des barres tendues et comprimées dans les deux triangulations.
7. Composantes horizontales des efforts incombant aux diagonales.

| | tranchts. | | M o | m e n | t s | | Hauteur | l | Eff | orts | • |
|--------------------------|-----------|------------------|----------------------------------|------------------------------------|----------------------------------|--|------------------------------|--------------------------------|----------------------------------|------------------------------------|-------------------|
| | ge mobile | pou | r la charge mo | pile | pour la charge | Ensemble | théorique des | dans la bande | Composant | es horizontales d | es pesses |
| jusqu'an milieu de | V_p | Nœad | bras de levier | \mathfrak{oll}_p | permante. | $\mathcal{M}_{(p+q)}$ | montants H | $rac{\mathscr{M}_{(p+q)}}{H}$ | S cos γ | Diagonale, Verticale | pour la maille |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) |
| | i | 1 | 3-45 | 102-01 | 87.97 | 139.98 | 8.72 | 87.63 | = 37.63 | Diagon | 01 |
| (0 1) | 29·57 × { | 2 | 6.90 | 185.6 * | 69.04 | 254-6 | 4.62 | 55.11 | 17.48 | Vertic (+) | |
| | | 1 | 8:45 | 88· 34 | 37:97 | 126-81 | 3.72 | 83·96 \ | = 33.96 | Vertic (-) | 01 |
| (12) | 25.61 × { | 3 | 6.90 | 176.7 | C9·04 | 245-7 | 4.62 | 53-18 | 19.22 | Diagon | 1 2 |
| · | - | 8 | 10.35 | 245-9 * | 93-20 | 839-1 | 5.32 | 68-74 | 10-56 | Vertic (+) | 2 3 |
| (23) | 21·74 × { | 1 2 8 4 | 8:45 6:90 10:35 13:80 | 75·02 150·0 225·0 280·0 * | 87·97 69·04 93·20 110·5 | 112·99 219·0 318·2 390·5 | 3·72 4·62 5·32 5·82 | K0.81 | 17.08 12.41 7.29 | Vertic (-) Diagon Vertic (+) | 2 3 |
| (3 4) | 18·03 × { | 2 3 4 5 | 6-90 10-35 13-80 17-25 | 124·4 186·7 248·9 290·3 * | 69:04 93:20 110:5 120:8 | 198· <u>4</u> 279·9 859· 4 411·1 | 4:62 5:82 5:82 6:12 | 52.61 | 10·75 9·14 5·42 | Vertic (-) Diagon Vertic (+) | 84 |
| (45) | 14·53 × { | 8 4 5 6 | 10·35 13·80 17·25 20·70 | 150·4 200·5 250·6 279·4 * | 93·20 110·5 120·8 124·8 | 243-6 311-0 371-4 403-7 | 5·32 5·82 6·12 6·22 | 80.88 | · · 7·66 · · 7·24 · · 4·22 | Vertic (-) Diagon Vertic (+) | 4 5 |
| (5 6) | 11-28 × { | 4 5 6 7 | 15·80 17·25 20·70 24·15 | 155·6 194·4 233·4 250·3 * | 110·5 120·8 124·3 120·8 | 266·1 315·3 357·7 371·1 | 5·82 6·12 6·22 6·12 | 57:51 | 5.80 5.99 8.18 | Vertic (-) Diagon Vertic (+) | 56 |
| (6 7) | 8·459× { | 5 6 7 | 17·25 20·70 24·15 | 145·9 175·1 204·3 | 120·8 124·3 120·8 | 266·7 299·4 825·1 | 6·12 6·22 6·13 | | 4·56 4·98 | Vertic () Diagon | |
| (7 8) | 6.118×{ | 6 7 8 | 20·70 24·15 27·60 | 126-6 147-6 168-7 | 124·5 120·8 110·5 | 250-9 268-4 279-2 | 6·22 6·12 5·82 | | 8·52 4·11 | Vertic (-) Diagon | |
| (8 9) | 4-126× { | 8 9 | 27·60 31·05 | 11 3·9 128·1 | 110·5 93·2 | 994·4 221·3 | 5·82 5·32 | 38·56 41·60) | 8.04 | Diagon | 89 |

- * Déduction faite du moment nodal $^{1}/_{0}$ $p \times (3.45)^{2}$ du tableau 6.
 - 8. Efforts dans les diagonales et travail du fer qui en résulte.

| Effort 1 | norizontal | | Diagonale | s tendue | 8 | | Die | gonales | comprim | óos | |
|---|---|--|---|--|--|--|---|--|---------------------------------------|--|--|
| , | | | Effort | Surface | Travail | | Effort | Surface | 7 | ravali par c | E3 |
| dans la maille | S cos y | cos γ | de barre | de section | par cm ³ | cos γ | de barre | de section | sans abou- tement | Coefficient d'abou- tement | avec abou- tement |
| (1) | (2) | (3) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) |
| 0 1 1 2 2 3 3 4 4 5 5 · . 6 6 7 | \$ 37·63 19·22 12·41 9·14 7·24 5·99 4·98 | 0·7968 0·6801 0·5983 0·5442 0·5100 0·4912 0·4851 | 47°26 28°26 20°74 16°80 14°20 12°20 10°27 | 60·5 87·2 80·0 80·0 80·0 80·0 | 781 760 691 560 473 407 | 0.6801 0.5983 0.5412 0.5100 0.4912 0.4851 0.4912 | 55°33 32°12 22°80 17°92 14°74 12°35 10°14 | cm 90·2 60·0 52·0 47·0 44·0 44·0 | kg 613 535 438 381 335 | 1·28 1·41 1·62 1·76 2·02 2·10 | kg 785 756 710 671 676 589 |

9. Calcul comparatif des efforts dans les montants, pour les deux hypothèses de charge.

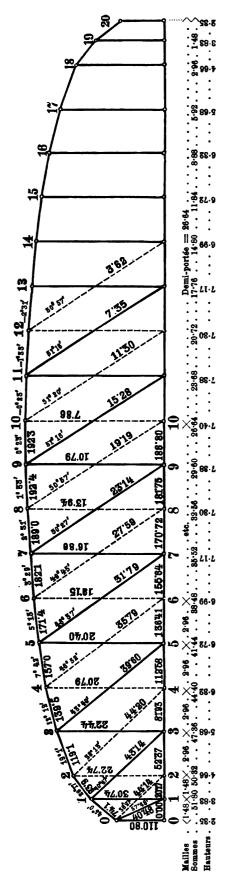
| | | Trian | gulation | à diag | onales t | endues | | Trian | g. à dia | gon. com | primées | Mon | tants |
|----------------------------|---|--|--|---|------------------|---|--|---|---|------------------------------------|--|------|--------|
| 폏 | | 1) 87 | ec la charge t | elleuzı | 2) 270 | o zœud infer | . chargé | | Compo- | Effort v | ertical | Résu | ltate |
| Næ | tg γ | Compo- | Effort v | ertical | Compo- | Effort v | rertical | tg γ | sante | i I | Montant | AVOC | AVOC |
| | | horizon- tale | Scony tg y | Montant | horizon- tale | S cos γ tg γ | Montan t | | tale | Scord en A | Montant | 1) | 2) |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) | (13) | (14) |
| 0 1 2 8 4 5 | 0.7594 1.0782 1.339 1.542 1.687 | \$ Appui 33.96 17.03 10.75 7.66 5.80 | \$ = 25.79 18.56 14.59 11.81 9.78 8.09 | t - 40.91 -24.46 -17.03 -13.06 -10.48 - 8.45 | 12·41 9·14 | 28·57 20·72 16·60 14·09 13·21 | -21.87 -13.81 - 9.48 - 6.76 - 4.68 | 1·339 1·542 1·697 1·774 1·803 | t Nond s 17:48 10:56 7:29 5:42 4:22 3:13 | t 23'41 16'28 12'30 9'61 7'61 5'55 | t = 47.52 +30.11 +23.19 +19.42 +16.93 +15.14 +13.29 | | + 8.34 |

Digitized by Google

3. Charges pour les calculs de résistance.

XLVII. Pont sur le Wiar au Kin 247.59 de la ligne Krakau-Lemberg. (Portée = 53"28) avec double triangulation à diagonales tendues, bande supérieure courbe et voie en dessous.

1. Croquis schématique de l'une des maîtresses-poutres.



| l'horizon. |
|--------------|
| SUL |
| pièces |
| diverses |
| des |
| Inclinaisons |
| જાં |

| 2 | | 1. Charg | os perme | 1. Charges permanentes of mobiles (scals a) par | mobiles | (scala | par (|
|---|-------------|-----------------|-----------------------|---|-------------------------|---------|-----------------|
| | # 10 | mètre | mètre de voie | | | | |
| | | | | | Perman. | | Mobile Ensemble |
| | | | | | + | • | ţ. |
| | | Charge | par voie | • | 2.860 | 2.500 | 8.060 |
| | 0.7071 | 2 2 | " poutre " système | ne | 0.715 | 1.300 | 2.015 |
| _ | 0.8722 | | | - 66 00400 | 7.00 | 1 | |
| | 0.9454 | Z. CIRLS | es perma | onarges permanences de næda par systeme | ad name | s syste | e ii |
| - | 0.99774 | | Montant | Bystème | In haut In bas Ebsemble | 3 | Basemble |
| _ | 0.8828 | | | | | | |
| | 0.9982 | _ | o å | impair | 0.175 | 0.320 | 0.525 |
| _ | 0666.0 | es des ts | 0 | pair | 0.320 | 0.200 | 1.050 |
| | 9666-0 | a s | | impair | 0.200 | 1.400 | 2.100 |
| | 1.0000 | | 73 | pair | 1.050 | 2.100 | 8.150 |
| | | ıΠ | တ | impair | 1.225 | 2.450 | 3.675 |
| _ | | | 4 | pair | 1.400 | 5.800 | 4.500 |

| | | 00 800 | | 0.7071 | 11010 | 77.78.0 | 0.3454 | 0.9774 | 0.9910 | 0.9959 | 0.0080 | 0000 | 0.888.0 | 9666.0 | 1.0000 | |
|-----------------------------------|--------------------|------------------|--------|---------|--------------|----------|---------|--------|---------|---------|--------------|--------|---------|----------|---------|--------|
| apériour | Angle | 8 | | 720 | • | ./.I .62 | | | 70 42' | | | | - | - | - | |
| Angles © pour la bande supérieure | | tang w | | 1.0000 | 1.0000 | 0.9908 | 0.3446 | 0.2162 | 0.13514 | 0.09122 | 0.06081 | 100000 | 0.04592 | 0.05,03 | 92900.0 | |
| pour le | opueq op | Maille | | | | 7 | 23 | 34 | 45 | ٠. م | 2 | : | 0:: | | 9.10 | |
| ngles w | Eléments de bande | Ouvert. | | 1.70 | 9 | 1.48 | 96.7 | 8 | | : 1 | R | R | R | | | : |
| • | Différence | hauteur | | 1.40 | 0.00 0.00 | 000 | Z0.T | 0.64 | 0.40 | 0.57 | α <u>τ</u> . | 9 6 | 010 | 80.0 | 0.05 | |
| | Hauteur | montant | 2.32 | 2.32 | 3.83 | 4.66 | 5.68 | 6.99 | 0.00 | 27.0 | 66.9 | 7.17 | 7.30 | 7.38 | | 7.40 |
| nalos | tendues 1 | Maille Ouvert. | 1.48 | 5.96 | 4.44 | 2.93 | | R | £ | 8 | | | : 1 | R | r | |
| s diago | Diagonales tendues | Maille | 01 | 02 | 13 | 24 | ος π | |) C | 9 | 68 | 79 | 8.10 | 11 | | 1012 |
| Angle ? pour les diagonale | : | l Sura | 1.5878 | 0.7939 | 0.8626 | 0.7872 | 0.9595 | 1.0676 | 0.001 | 7.1557 | 1.181 | 1.211 | 1.233 | 1.947 | 1 | 0ez.1 |
| Angle | Angle | ۲ | - | 38° 27′ | | | | | | | | | | | | |
| | | 1 sos | 0.5329 | 0.7832 | 0.7572 | 0.7857 | 0.7916 | 0.6097 | 0.000 | 1100.0 | 0.6461 | 0.6367 | 0.6300 | 0.6957 | 0100 | 0.6248 |

XLVII. (Suite).

Distribution des efforts de bandes, qui, dans la poutre composée donnée, résultent des charges permanentes et mobiles (Scala a).

4. Composantes horizontales des efforts de bandes par poutre.

| des de | ar les à prendre pour |
|---|---|
| Vormula de pr. la charge pr. la charge mon- Mom $(p+q)$ | eux la maille dans la Observations |
| permanente totale tants | tèmes bande bande infé- supé- rieure rieure |
| (1) (2) (3) (4) (5) (6) (7 | (7) (8) (9) (10) |
| $\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | t (910) ad (2), (8), (4): |
| 9 . 0.98765 250.6 706.2 7.38 95.69 (| 2·31 — {910 Les moments de flexion: |
| 8 . 0.95062 241.2 679.7 7.30 93.11 (| $\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ |
| 7 - 0.88889 225.5 635.6 7.17 88.64 (| 1.75 89 67 $(\mathbf{M}_{10})_{p+q} = \frac{2.015}{8} \cdot \overline{53.28} = 715.0$ 1.72 78 56 se calculent directment (aussi |
| 6 - 0.80247 203.6 573.8 6.99 82.08 (| 0.72 78 56 se calculent directement (anssi avec la Tab. V du tome II approximativement). Tous les au- |
| 5 . 0.69136 175.4 494.3 6.72 73.56 (| tres moments résultent ensuite 6.41 56 34 de l'application (2) de notre |
| 4 . 0.55556 141.0 397.2 6.32 62.85 (| 2:58 45 23 barême (Tab. VI du tome II). |
| 3 . 0.39506 100.23 282.5 5.68 49.73 (| ad (6), (7): |
| 2 , 0.20988 53.24 150.1 4.66 32.20 < | appartieunent aux deux poutres |
| 1 2 0.10802 27.41 77.23 3.83 20.17 | 2.37 23 01 A triangulation simple; on less cumule dans la colonne (7). |
| 0 , 0.00000 0.00 0.00 2.35 0.00 1 | |

5. Travail du fer dans les éléments de bandes de la poutre composée donnée.

| В | nde i | férie | ur e | | В | a n d | • s u | p é r | 1 • u : | • u r • | | |
|--------|--------------------|-----------------------|--------------------------------|-------------|------------------|----------------|--|-----------------|-------------------------|----------------------------------|-------------------------|--|
| | | | | | | 26 | fort | Surface | : | Cravail par cu | 7, | |
| Maille | Effort de bande | Surface de section | Travail par cm ² | Maille | cos co | horizon tal | de bande | de section | sans aboute- ment | Coefficient d'abou- tement | avec aboute- ment | |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) | |
| | 1 | cm² | kg | | | t | t | cm ³ | kg | | kg | |
| 910 | 188-80 | 267.5 | 706 | {910 {89 | 1·0000 0·9996 | }192·31 | $\left\{\substack{192 \cdot 3 \\ 192 \cdot 4}\right\}$ | 299.2 | 643 | 1.12 | 720 | |
| 89 | 181.75 | ,, | 679 | 78 | 0.9990 | 188·8 0 | 189.0 | n | 631 | , | 706 | |
| 78 | 170.72 | n | 638 | 67 | 0.9982 | 181.75 | 182-1 | n | 608 | , | 681 | |
| 67 | 155.64 | 234.0 | 665 | 56 | 0.9959 | 170.72 | 171.4 | 259.4 | 661 | n _e | 740 | |
| 56 | 136·41 | 200.5 | 680 | 45 | 0.9910 | 155.64 | 157.0 | n | 605 | n | 678 | |
| 45 | 112.58 | n | 562 | 34 | 0.9774 | 136.41 | 139.5 | 219.6 | 635 | , , | 711 | |
| 34 | 81.93 | 167:0 | 491 | 23 | 0.9454 | 112.58 | 119.1 | מ | 542 | 1.13 | 612 | |
| 23 | 52.37 | 127.2 | 412 | 12 | 0.8722 | 81.93 | 93.9 | 179.8 | 523 | 1.13 | 591 | |
| 12 | 20.17 | , | 158 | 01 | 0.7071 | 52.37 | 74·1 | " | 413 | 1.05 | 434 | |
| | | | 1 | | | | | | <u> </u> | | | |

XLVII. (Suite).

Distribution des efforts dans les barres de la triangulation aux nœuds impairs, sous l'action des charges permanentes et mobiles (scala b).

6. Efforts tranchants provenant de la charge mobile seule (par système, 1/4 de la charge b).

| Charge par v | pie d'après l'éch | allo b | | Efforts transh | . par système | |
|--|--|--|---|--|---|--|
| jusqu'au | sur la longueur b == | par mètre (p) = | Moment tour- nant par voie Moment = 1/2 pb2 | dans la maille | $\begin{array}{c c} V_p = \\ \frac{1}{4l} \frac{pb^2}{2} \end{array}$ | Observations |
| (1) | (3) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) |
| milieu de (0:1) , , (1:3) nœud 4 , 6 , 8 , 10 , 12 | 52·54 49·58 44·40 38·48 32·56 26·64 20·72 14·80 | 5·7611 5·8647 6·0460 6·3064 6·7218 7·1352 7·5496 8·5600 | mt - 7951-6 - 7208-2 - 5959-4 - 4668-9 - 8562-5 - 2538-5 - 1620-6 - 937-5 | 0 1 1 3 3 5 5 7 7 9 911 1113 1315 | \$ 37·31 33·82 27·97 21·91 16·72 11·91 7·604 4·399 | ad (1): La surcharge est limitée du côté ganche en des points qui, pour les pre- mières mailles du système, sont au milieu des longueurs (01), (13); pour les mailles suivantes, les milieux donnant la limite, se trouvent sur les nœuds pairs 4, 6, 8 de l'autre triangulation. ad (8), (4), (5), (6): Les valeurs (8), (4) sont données (par vole) dans la Tab. V du tome II; on les utilise dans la colonne (6). |

7. Composantes horizontales des efforts supportés par les diagonales,

| Efforts | tranohants | | Mo | ments de | flexion | | Hauteur | | Eff | orts | |
|-----------------------------|---------------|--------------|-------------------------|-------------------------|--------------------------|-------------------------------|----------------------|---------------------------------|--|-------------------------|------------|
| pour la | obarge mobile | boar | la oharge | mobile | pour la charge per- | | théorique des | les bandes | Com | posantes borison | tales |
| Limite de sur- charge | $V_p =$ | au nœud | bras de levier | $\mathcal{M}_p =$ | manente | Ensemble $\mathscr{M}_{p+q}=$ | mon- tants H= | $\frac{\mathscr{M}_{p+q}}{H} =$ | $S\cos\gamma=$ | Diagonale, Verticale | Maille |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) |
| (0:1) | 37·31 × | 1 | 1·48 | mt 55·22 | mt 27:41 | m t 82.63 | 3·83 | 21.57 = | = 21.57 | Diagon. | 0 1 |
| (1:3) | 33·82 ×{ | 1 3 | 1·48 5·92 | 50·06 200·2 | 27·41 100·23 | 77·47 300·4 | 3·83 5·68 | | =20.23 32.67 | Vertic.(—) Diagon. | 0 1 1 3 |
| 4 | 27·97 ×{ | 1 3 5 | 1·48 5·92 11·84 | 41·30 165·6 331·2 | 27·41 100·23 175·4 | 68·71 265·8 506·6 | 3·83 5·68 6·72 | 17·94 46·80 75·38 | 28·86 28·58 | Vertic. (—) Diagon. | 1 3 3 5 |
| 6 | 21·91 ×{ | 3 5 7 | 5·92 11·84 17·76 | 130·0 259·4 389·1 | 100:23 175:4 225:5 | 230·2 434·8 614·6 | 5·68 6·72 7·17 | 40·53 64·70 85·72 | 24·17 21·02 | Vertic. (—) Diagon. | 3 5 5 7 |
| 8 | 16·72 ×{ | 5 7 9 | 11.84 17.76 23.68 | 197·9 296·9 395·8 | 175·4 225·5 250·6 | 373·3 522·4 646·4 | 6·72 7·17 7·38 | 55·56 72·86 87·59 | 17 [.] 30 14 [.] 73 | Vertic. (—) Diagon. | 5 7 7 9 |
| 10 | 11·91 ×{ | 7 9 11 | 17·76 23·68 29·60 | 211·5 282·1 352·6 | 225·5 250·6 250·6 | 437·0 532·7 603·2 | 7·17 7·38 7·38 | $60.96 \\ 72.17 \\ 81.73$ | 11 [.] 21 9 [.] 56 | Vertic. (—) Diagon. | 7 9 911 |
| 12 | 7·604×{ | 11 13 | 29.60 35.52 | 225·6 270·1 | 250·6 225·5 | 476·2 495·6 | 7·38 7·17 | 64·52 69·12) | 4 [.] 60 | Diagon. | 1113 |
| 14 | 4·399×{ | 13 15 | 35·52 41·44 | 156·2 182·3 | 225·5 175·4 | 381·7 357·7 | 7·17 6·72 | 53·24 53·23) | - 0.01 | Diagon. | 1315 |

8. Travail du fer dans toutes les barres du système.

| | Die | gonale | s tendu | 9.5 | | | Montants verticaux comprimés | | | | | | | | | | |
|--------|------------------|--------|---------------|---------------|---------------------|-------|------------------------------|--------|--|--------------------|-----------------|-------------------------|------------------------------|-------------------------|--|--|--|
| | osante ontale | | Mort | Sur- | Travail | | posante izontale | | Refort v | ertical | surface | T | avail par | 7B2 | | | |
| Maille | S cos 7 | cos Y | de barre S | de section | par cm ² | pnead | S cos 7 | tg Y | $S \cos \gamma$ $\times \operatorname{tg} \gamma$ | dans le montant | de section | sans aboute- ment | Coeffi- cient d'about. | avec aboute- ment | | | |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) | (18) | (14) | (15) | | | |
| ١ | | | | cm³ | kg | _ | | | . t. | 1 | cm ² | kg | İ | kg | | | |
| 0 1 | | 0.5329 | 40.48 | 59.5 | 680 | 0 | 0.00 | | Chgo d'app. | | 201.9 | 278 | 1 — | _ | | | |
| 1 8 | 32.67 | 0.7572 | 43.14 | 61.9 | 697 | 1 | 20.23 | 1.5878 | 32.14 | 30.74 | 61.4 | 501 | 1.32 | 661 | | | |
| 3 8 | 28.58 | 0.7216 | 39.60 | 54.7 | 724 | 3 | 28.86 | 0.8626 | 24.90 | 22.44 | 52.0 | 431 | 1.74 | 751 | | | |
| 5 7 | 21.02 | 0.6611 | 31.79 | 46.1 | 690 | 5 | 24.17 | 0.9595 | 23.20 | 20.40 | 56.8 | 359 | 2.03 | 729 | | | |
| 7 . | | 0.6367 | 23.14 | 34.1 | 678 | 7 | | | 19.66 | 16.86 | 52.0 | 324 | 2.19 | 710 | | | |
| 91 | | 0.6257 | 15.28 | 24.6 | 621 | 9 | | 1.211 | 13.59 | 10.79 | 52.0 | 207 | 2.27 | 471 | | | |
| 1118 | | 0.6257 | 7.352 | | 404 | _ | | _ | _ | 10.0 | _ | = | | | | | |

XLVII. (Suite).

Distribution des efforts dans les barres de la triangulation aux nœuds pairs, sous l'action des charges permanentes et mobiles (scala b).

9. Efforts tranchants provenant de la charge mobile seule (par système, 1/4 de la charge b).

| Charg | te bar | vole d'après l'éch | elle b | | Efforts tranch | . par système | |
|---------|-----------------------------------|--|--|---|---|--|---|
| jasqu'ı | LU | sur la longueur b = | par mètre | Moment tournant par voie: Moment = '/, pb2 | dans la maille | $V_p = \frac{1}{4l} \frac{pb^2}{2}$ | Observations |
| (1) | | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) |
| | 1 3 5 7 9 11 13 | 51.80 47.36 41.44 35.52 29.60 23.68 17.76 11.84 | 5·7870 5·9424 6·1496 6·5136 6·9280 7·3424 8·0048 9·4480 | 7764·0 6664·3 5280·3 4109·0 3035·0 2058·6 1262·1 662·5 | 0 2 2 4 4 6 6 8 810 1012 1214 1416 | 36·43 31·27 24·78 19·28 14·24 9·659 5·922 3·109 | ad (1): La surcharge est limitée du côté gauche, aux milieux des mailles du système, qui sont situés au droit des nœuds impairs 1, 5, 5 de l'autre triangulation. ad (4), (6): Les efforts tranchants V _P s'obtiennent en divisant les nombres tabulaires (4) par 41; ils servent à calculer les moments relatifs à p, auxquels il faut ajouter les moments provenant de q. |

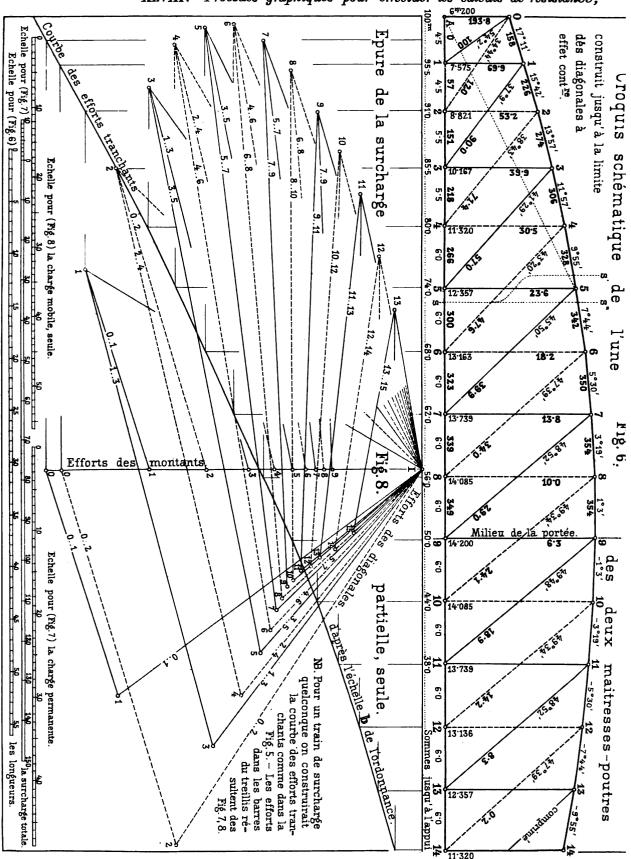
10. Composantes horizontales des efforts supportés par les diagonales.

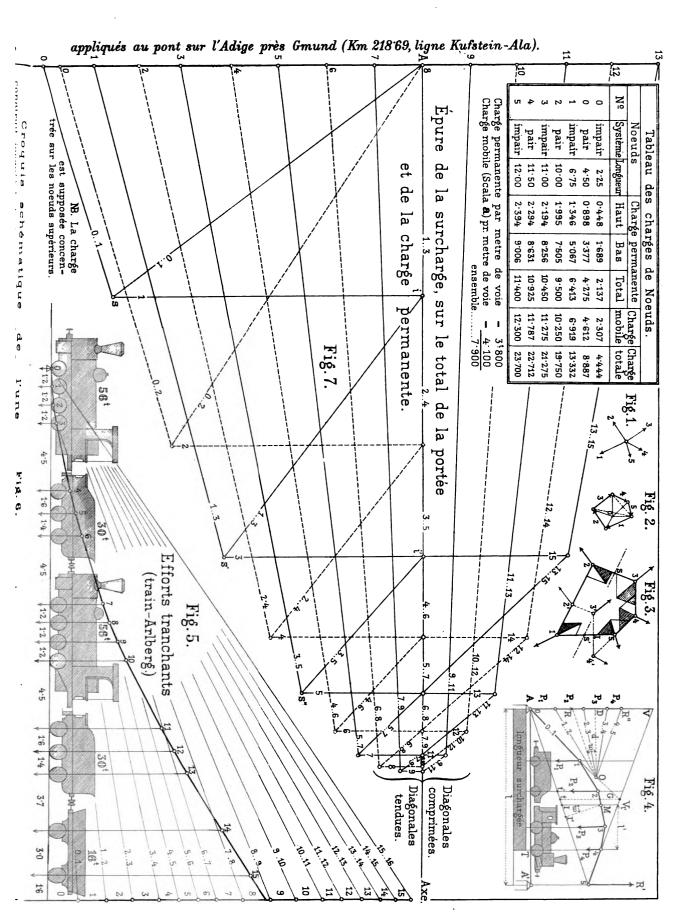
| Pente | tranchants | | Mo | ments de | flexion | | Hauteur | 1 | Eff | orts | |
|-----------------------------|---------------|---------------|-------------------------|-------------------------|-------------------------|--------------------------|----------------------|-------------------------------------|--|--------------------------|-------------|
| | obarge mobile | bom | la charge | mobile | pour la charge per- | | théorique des | de bandes | Comy | ocantes horison | ales |
| Limite de sur- charge | $V_p =$ | au nœud | bras de levier | $ell_p =$ | manente | Ensemble $ell_{p+q} =$ | mon- tants H= | $\frac{\mathscr{e}\ell_{p+q}}{H} =$ | $S\cos\gamma =$ | Diagonales, Verticale | Maille |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) |
| 1 | 36·43 × | 2 | 7u 2·96 | mt 107·84 | mt 53·24 | mt 161·08 | m 4.66 | 34·57 = | =34.57 | Diagon. | 0 2 |
| 3 | 31·27 ×{ | 2 4 | 2·96 8·88 | 92·56 277·7 | 53·24 141·0 | 145·80 418·7 | 4·66 6·32 | | = 31·29 34·73 | Vertic. (—) Diagon. | 0 2 2 4 |
| 5 | 24·78 ×{ | 2 4 6 | 2·96 8·88 14·80 | 73·34 220·0 366·7 | 53·24 141·0 203·6 | 126·58 361·0 570·3 | 4·66 6·32 6·99 | 27·16 57·12 81·59 | 29 [.] 96 24 [.] 47 | Vertic. (—) Diagon. | 2 4 4 6 |
| 7 | 19·28 ×{ | 4 6 8 | 8·88 14·80 20·72 | 171·2 285·4 399·6 | 141·0 203·6 241·2 | 312·2 489·0 640·8 | 6·32 6·99 7·30 | 49·39 69·95 87·78 | 20 [.] 56 17 [.] 83 | Vertic. (—) Diagon. | 4 6 6 8 |
| 9 | 14·24 ×{ | 6 8 10 | 14·80 20·72 26·64 | 210·8 295·1 379·4 | 203·6 241·2 253·7 | 414·4 536·3 633·1 | 6·99 7·30 7·40 | 59·28 73·45 85·54 | 14·17 12·09 | Vertic. (—) Diagon. | 68 810 |
| 11 | 9.659 	imes | 8 10 12 | 20·72 26·64 32·56 | 200·1 257·3 314·5 | 241·2 253·7 241·2 | 441·3 511·0 555·7 | 7·30 7·40 7·30 | 60·41 69·06 76·12 | 8·65 7·06 | Vertic. (—) Diagon. | 810 1012 |
| 13 | 5·922×{ | 12 14 | 32·56 38·48 | 192·8 227·9 | 241·2 203·6 | 434·0 431·5 | 7·30 6·99 | 59·45 61·73) | 2.28 | Diagon. | 1214 |
| 15 | 3·109×{ | 14 16 | 38·48 44·40 | 119·6 138·0 | 203·6 141·0 | 323·2 279·0 | 6·99 6·32 | | — 2 ·09 | Diagon. | 1416 |

11. Travail du fer dans toutes les barres du système.

| Diagonales tendues | | | | | | Montants verticaux comprimés | | | | | | | | |
|---------------------------|---------|--------|----------|-------------------------|---------------------|------------------------------|---------|--------|---|-----------------------|--------------------------|-----------------------------|------------------------------|-------------------------|
| Composante horizontale | | | Effort | Sur- | Travail | Composante horizontale | | | Effort vertical | | Surface | Travail par om ² | | |
| Maille | S cos y | cos y | de barre | de section | par cm ³ | pneou | S cos y | tg γ | $S \cos \gamma \times \operatorname{tg} \gamma$ | dans le montant | de section | sans aboute- ment | Coeffi- cient d'about. | avec aboute- ment |
| (1) | (2) | (8) | (4) | (5) | (6) | (7) | (8) | (9) | (10) | (11) | (12) | (18) | (14) | (15) |
| 0 2 | 34·57 | 0.7832 | 44·14 | cm ² 64·3 | kg 686 | 0 | 0.00 | _ | t Chge. Capp. | t =54.78 | cm ² 201·9 | kg 271 | _ | kg |
| 2 4 | 34.73 | 0.7857 | 44.20 | 61.9 | 714 | 2 | 31.29 | 0.7939 | | 22.74 | 52.0 | 437 | 1.49 | 651 |
| 4 6 | 24.47 | 0.6837 | 35.79 | 50.9 | 715 | 4 | 29.96 | 0.7872 | 23.59 | 20.79 | 56.8 | 366 | 1.91 | 699 |
| 6 8 | 17.83 | 0.6461 | 27.59 | 41.3 | 668 | 6 | 20.56 | 1.0676 | 21.95 | 19.15 | 56.8 | 337 | 2.13 | 718 |
| 810 | 12.09 | 0.6300 | | 29.3 | 655 | 8 | 14.17 | 1.181 | 16.74 | 13.94 | 52.0 | 268 | 2.24 | 600 |
| 1012 | 7.06 | 0.6248 | | 18.2 | 620 | 10 | 8.65 | 1.233 | 10 [.] 66 | 7.86 | 52.0 | 151 | 2.28 | 344 |
| 1214 | 2.28 | 0.6300 | 3.619 | 18.2 | 199 | - | _ | - | _ | - | | | - | |

XLVIII. Procédés graphiques pour effectuer les calculs de résistance,





XLVIII. Procédés graphiques.

1. Généralités.

Les méthodes de calculs que nous avons exposées et leur application aux exemples que nous venons de citer, supposent toujours que les efforts maxima cherchés, qui incombent à toutes les pièces, seront calculés au moyen d'opérations numériques, qui donneront l'approximation voulue. En nous en tenant jusqu'ici uniquement à cette façon de procéder nous considérons qu'elle est la seule précise, mais nous devons reconnaître que dans bien des cas on pourra s'aider de constructions graphiques pour obtenir rapidement des résultats approchés et contrôler les calculs numériques.

Les procédés graphiques ont, depuis une vingtaine d'années, pris un grand développement; des auteurs distingués comme Méry, Poncelet, Maxwell, Cullmann, Cremona, Collignon, Mohr, Lippich, Maurice Lévy, Bresse, Winkler, Müller, Seyrig . . . etc. ont puissament contribué par leur

travaux et leurs publications à les rendre plus simples et plus pratiques *.

On sait que l'on peut généralement construire à l'aide de la règle et du compas toutes les expressions algébriques qui ne comportant que des additions, soustractions, multiplications, divisions et élevations aux puissances ou bien encore qui ne contiennent que des radicaux dont l'indice est une puissance de deux. Ceci comprend toutes les formules dont on doit faire usage pour les calculs de résistance et les procédés graphiques les plus usités n'exigent même que l'usage de la règle divisée et des équerres. Ces constructions sont d'autant plus heureuses qu'elles sont plus simples et plus claires et à cet égard ce sont les épures de Cullmann et les suites schématiques de polygones des forces imaginées par Crémona, qui constituent les solutions les plus élégantes, puisqu'on n'y trouve presque pas plus de lignes qu'il n'y a d'inconnues cherchées.

Les constructions graphiques ont l'avantage de parler aux yeux, mais malgré tous les perfectionnements, elles laisseront toujours l'ingénieur sous la dépendance des instruments de dessin; les erreurs et l'incertitude qui en résultent seront d'autant plus grandes que les résultats cherchés exigeront des opérations plus longues et moins directes. Si une longueur s'obtient par la résolution graphique d'un seul triangle avec une certaine approximation, la même longueur sera bien moins certaine si elle résulte de la résolution de toute une série de triangles intermédiaires où les écarts se cumulent. Comme autres causes d'erreurs nous signalerons les angles trop aigus, les lignes trop longues . . . etc. C'est pour toutes ces raisons sans doute, que les constructions graphiques se sont moins répandues en France qu'en Autriche et en Allemagne. Les procédés de calcul facilités par les tables numériques que nous publions sont, comme il est facile de le reconnaître, à la fois bien plus exacts et plus expéditifs que les méthodes graphiques **. Il nous a toutefois paru intéressant de donner ici les constructions graphiques les plus élégantes et les plus avantageuses, qui peuvent encore concourir, dans certaines conditions, avec les procédés numériques***, lorsqu'il s'agit de ponts à bandes courbes, pour lesquels les calculs sont les plus laborieux. Nous donnons sur la planche annexe l'exemple d'un pont de ce genre, avec 100th de portée récemment construit en Autriche conformément à l'ordonnance, et dont la résistance se trouve vérifiée par les procédés graphiques; nous rappelons préalablement ce qui suit.

- * 1. Méry. Ann. des P. et. Ch. 1840. Etude de la stabilité voutes, tracé des courbes de pression.

- Mery. Ann. des P. et. Ch. 1840. Etude de la stabilité voutes, trace des courbes de pression.
 Poncelet. Mémorial de l'officier du génie, 1840. Etude de la poussée des terres etc.
 J. Clark Maxwell. Engineer. Vol. 24. p. 402. On the application of the theory of reciprocal polar figures to the diagrams of forces. Philos. Magazine. Àvril 1864.
 L. Cremona. Le figure reciproche nella statica grafica. Milano. J. Giugno, 1872.
 C. Cullmann. Die graphische Statik, Zürich 1864. (2^{me} édition 1875 parue à moitié.) Traduction française de Glasser, Jacquier et Valat. Dunod, 1880.
 Mohr. Theorie der continuirlichen Träger. Zeitschr. des hannovr. Arch.- u. I.-V. 1860, 1868.
 Mohr. Theorie der continuirlichen Träger. Zeitschr. des hannovr. Paris 1874. 2^{me} édition 1886.
- 6. Mohr. Theorie der continuirlichen Träger. Zeitschr. des hannovr. Arch.- u. I.-V. 1860, 1868.
 7. Maurice Lévy. La statique graphique et ses applications. Paris 1874. 2^{me} édition 1886.
 8. F. Lippich. Theorie des continuirlichen Trägers constanten Querschnittes. Wien, Waldheim, 1871.
 9. Dr. E. Win kler. Vorträge über Brückenbau, Wien, C. Gerold's Sohn, 1875. nouv. édition 1886.
 10. Bresse. Note sur la détermination graphique des moments fléchissants qui se produisent dans une poutre à deux appuis simples pendant le passage d'un convoi. Ann. des P. et Ch. 1877.
 2^{me} sem (avec une variante du polygone funiculaire de Cullmann).
 11. Collignon. Note sur la détermination graphique des moments fléchissants dans les pièces chargées de poids discontinus. Ann. des P. et Ch. Juillet, 1885.
 12. Müller-Breslau. Die graphische Statik der Bauconstructionen. Leipzig, Baumgärtner, 1887. Edition française: Müller et Seyrig. Éléments de la statique graphique. Paris, 1886.
 ** Ceci suppose que pour les calculs de détail on se servira des règles à calcul logarithmiques connues fabriquent à Paris et qui dans tous les cas offrent toujours plus d'exactitude comme instruments.

qui se fabriquent à Paris et qui dans tous les cas offrent toujours plus d'exactitude comme instruments, que la règle et le crayon.

** Il y a des graphiqueurs qui pour toute proportion que l'on expédie en France par un seul coup de règle à calcul, ont besoin de la planchette et du crayon, et qui voudraient faire de la statique graphique

une science à part.

2. Polygone des forces et polygone funiculaire.

Trois forces qui se font équilibre en un point matériel doivent comme on sait, satisfaire au parallélogramme des forces ou au triangle des forces, ce dernier pouvant s'obtenir en supposant que le point matériel se meuve successivement dans la direction des trois forces sur des longueurs proportionnelles à leurs intensités. Cette proposition se généralise immédiatement pour un nombre quelconque de forces (fig. 1) supposées en équilibre en un point matériel. On composera à cet effet (fig. 2) les forces N° 1 et N° 2 en une résultante qui est la ligne ponctuée joignant l'origine de la première à l'extremité de la seconde; on composera ensuite cette résultante et la force N° 3 en une nouvelle résultante qui est la ligne ponctuée joignant à l'extrémité de la force N° 3 l'origine de la résultante précédente c'est à dire l'origine de la force N° 1, et ainsi de suite ...; la dernière résultante obtenue de cette façon, après avoir employé toutes les forces qui se font équilibre, devra être nulle et l'on aura rangé ainsi toutes ces forces en un polygone fermé. Il en résulte ce théorème:

Pourqu'un nombre quelconque de forces appliquées à un point matériel soient en équilibre, il faut et il suffit qu'en faisant mouvoir le point matériel successivement dans la direction de toutes ces forces, sur des longueurs proportionelles à leurs intensités, on revienne au point de départ, ou en d'autres termes mieux connus: il faut et il suffit qu'en construisant le polygone des forces à partir d'un point quelconque, on obtienne un polygone fermé.

Remarquons qu'en construisant ce polygone, on pourra prendre les forces dans un ordre quelconque; s'il y en a n c'est donc $1 \cdot 2 \cdot 3 \cdot \dots n$ polygones (nombre de permutations) que l'on pourrait former ainsi. Mais pour un seul et même polygone on aura n permutations circulaires des numéros $1, 2 \cdot \dots$ et n qui lui correspondent dans un sens, suivant que l'on donne successivement à chacune des n forces le N° 1, et on en aura autant en faisant le numérotage en sens inverse.

Donc enfin on aura généralement*:

(21) . . . Nombre de polygones de n forces $= (1 \cdot 2 \cdot 3 \cdot \ldots n) : 2n$

Chacun de ces polygones en nombre limité, convient également bien comme expression graphique de l'équilibre. Inversement, étant données (n-1) forces agissant sur un point matériel, en construisant avec elles un polygone des forces qui ne se ferme pas, on obtient en le fermant la n^{mo} force qu'il faudrait ajouter pour établir l'équilibre et qui est égale et contraire à la résultante des (n-1) forces données. Le polygone donne donc immédiatement la résultante d'un système de forces appliquées à un point**.

Considérons maintenant (fig. 2) l'un quelconque des polygones des forces exprimant l'équilibre; joignons un point O quelconque du plan que nous appellerons pôle, aux sommets de ce polygone et construisons, au moyen de droites parallèles à ces rayons, un polygone funiculaire quelconque fermé (fig. 3). Supposons qu'on applique à chaque sommet celle des forces qui est comprise entre le couple de rayons qui en dérivent dans le polygone des forces (fig. 2). Le polygone funiculaire (fig. 3) sera en équilibre, car en construisant à chaque sommet entre les tensions funiculaires et la force appliquée le triangle des forces on obtiendra évidemment une figure fermée qui n'est autre que le triangle formé dans le polygone des forces (fig. 2) par la force de même numéro et les deux rayons qui la comprennent.

Les figures font voir immédiatement les relations réciproques nombreuses qui existent entre le polygone des forces et le polygone funiculaire. Pour un seul et même polygone des forces et un pôle choisi à volonté, on pourra construire une infinité de polygones funiculaires puisque les côtés de ces derniers peuvent être déplacés d'une manière quelconque parallèlement à eux-mêmes. Ces translations modifient seulement la forme de ces polygones; elles peuvent faire passer les efforts funiculaires de la tension à la compression ou inversement, mais elles n'altèrent en rien les propriétés caractéristiques du polygone funiculaire en équilibre. Ainsi en remplaçant (fig. 3) le contour 2 3 4 par le contour parallèle 2' 3' 4' on obtient le polygone équivalent 1 2' 3' 4' 5, dans lequel le côté 4' 5 est comprimé tandis que dans le polygone primitif 1 2 3 4 5 tous les côtés sont tendus.

^{*} Ceci donne généralement 3.4.5...(n-1) lorsque n>3 et l'on aura pour n=3 4 5 6 7 8 9 10 polygones 1 8 12 60 360 2520 20160 201600 Ces divers polygones présentent des angles saillants ou rentrants et des côtés qui se coupent sur leur longueur même ou sur leurs prolongements; ceci n'influe en rien sur leurs propriétés générales.

^{**} Si parmi n forces en équilibre on en connaît (n-2) ainsi que les directions des deux dernières, celles-ci s'obtiendront immédiatement en fermant le polygone au moyen de deux côtés qui leurs sont parallèles.

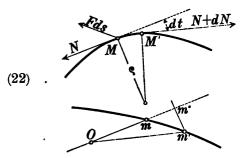
Si inversement un polygone funiculaire quelconque en équilibre (fig. 3) est donné, en construisant pour chaque sommet le triangle des forces et en juxtaposant ensuite (fig. 2) tous ces triangles de façon à faire coïncider les côtés funiculaires égaux, on obtiendra immédiatement le polygone des forces avec son pôle, et avec les rayons partant de ce point qui représentent les tensions (ou compressions) funiculaires.

En résumé pour un polygone fermé des forces et un pôle donnés, on pourra construire une infinité de polygones funiculaires à côtés tendus ou comprimés qui sont en équilibre, tandis que l'un quelconque de ces polygones étant donné, on n'en peut déduire qu'un seul polygone des forces avec son pôle.

Le polygone funiculaire ouvert qu'on avait seul considéré pendant longtemps (ponts suspendus) n'est qu'un cas particulier du polygone fermé dont nous venons de parler. Supposons en effet que l'on coupe le polygone funiculaire (fig. 3) suivant S S' en enlevant la partie inférieure avec les forces 1 et 2 et appliquant aux points SS' les tensions funiculaires pour maintenir l'équilibre. Le polygone ouvert ainsi obtenu se transformera immédiatement en un polygone fermé si nous supposons que l'on joigne SS' à l'aide d'un cable à tension nulle. Le polygone des forces qui correspond au nouveau polygone funiculaire fermé, s'obtiendra (fig. 2) en supprimant les forces 1 et 2 et leur rayon commun; les 2 rayons adjacents ferment alors ce nouveau polygone des forces. On voit ainsi que le polygone funiculaire ouvert peut être toujours considéré comme un polygone funiculaire fermé avec un cable à tension nulle et avec un polygone des forces dont l'un des sommets est le pôle.

On a quelques fois à considérer aussi le cas où les forces appliquées au polygone funiculaire deviennent infiniment petites (ou différentielles). On a dans ce cas une courbe funiculaire fermée en équilibre sous l'action de forces distribuées d'une manière continue sur sa longueur; les forces élémentaires appliquées peuvent du reste être orientées parallèlement suivant deux directions opposées ou être orientées suivant une direction variant d'une manière continue de 0 à 2π (réservoirs et chaudières) tout le long de la courbe, ou être quelconques.

Le polygone des forces devient alors généralement une courbe des forces fermée, dans laquelle les éléments différentiels d'un arc compris entre deux rayons quelconques partant du pôle, représentent toutes les forces appliquées à l'arc correspondant de la courbe funiculaire, supposées juxtaposées bout à bout en longueur. Les deux rayons polaires représentent en grandeur et direction les tensions (ou compressions) funiculaires qui doivent être appliquées aux deux extrémités de l'arc funiculaire considéré pour maintenir l'équilibre. Tout ce que nous avons dit



pour les polygones se répétera ici pour les courbes considérées comme polygones à éléments infiniments petits; il y aura lieu seulement de distinguer le cas des courbes fermées et celui des courbes ouvertes qui se présente le plus souvent.

Considérons (22) un élément MM' infiniment petit de longueur de dans une semblable courbe funiculaire, cet élément ou, ce qui revient au même, sa tangente en M faisant un angle t avec un axe fixe. Soient x y les coordonnées de M dans un système d'axes rectangulaires, N et N + dN les tensions (ou com-

pressions) funiculaires appliquées en M et M', Fds la force appliquée à l'élément MM' (en un point quelconque pour lequel nous prendrons le point M) X ds et Y ds ses composantes parallèlement aux axes coordonnées. On devra avoir pour l'équilibre:

(23) . .
$$X ds = \frac{d}{ds} \left(N \frac{dx}{ds} \right) ds$$

$$Y ds = \frac{d}{ds} \left(N \frac{dy}{ds} \right) ds$$

Ces équations sont nécessaires et suffisantes pour l'équilibre; en les intégrant et éliminant N on obtiendrait l'équation de la courbe funiculaire. En considérant le polygone des forces où Om, Om' sont les tensions funiculaires et où m m' = F ds et m m'' = dN on obtient pour les équations

d'équilibre d'autres formes souvent commodes. Désignons à cet effet par
$$F_*$$
 ds et F_n ds les composantes tangentielle et normale de F ds ; on aura en négligeant les infiniments petits d'ordre supérieur.

(24) . F_* $ds = m$ $m'' = d$ N $F_* = \frac{d}{ds}$ F_n $ds = m'$ $m'' = N$ dt $F_n = N$ $\frac{dt}{ds} = \frac{N}{\rho}$

en désignant par p le rayon de courbure de la courbe funiculaire*.

[&]quot;La statique graphique" de M. Maurice Lévy déjà citée, contient au premier volume p. 506 (édition de 1886) des développements théoriques plus étendus sur cette question; nous y renvoyons le lecteur.

Le cas des forces parallèles verticales se déduit de suite du cas général que nous venons d'étudier; on a: X = o, Y = F, la première équation (23) dont le premier membre est nul s'intègre de suite et il en résulte que la seconde se simplifie comme suit:

(25) . .
$$N\frac{dx}{ds} = \text{const.} = \mathcal{H}$$
 $N\frac{dy}{ds} = N\frac{dy}{dx}\frac{dx}{ds} = \mathcal{H}\frac{dy}{dx}$ $F = \mathcal{H}\frac{d}{ds}\left(\frac{dy}{dx}\right)$

Si au lieu de F qui est la force par unité de longueur de la courbe on considére la charge p_x par unité de longueur de l'abscisse et pour l'abscisse x on aura:

(26) . . .
$$Fds = p_x dx$$

$$\frac{d}{ds} \left(\frac{dy}{dx}\right) = \frac{F}{\mathscr{H}} = \frac{p_x}{\mathscr{H}} \frac{dx}{ds} \qquad \frac{d^3y}{dx^2} = \frac{p_x}{\mathscr{H}}$$

C'est l'équation connue des cables funiculaires qui, lorsque p_x est constant, donne la parabole des ponts suspendus; nous y revenons au N° LX à propos de la théorie de Mohr.

Les applications du polygone ou de la courbe funiculaire en équilibre, sont aussi nombreuses que fécondes. La résultante d'un nombre ou d'une suite quelconque de forces, passe par le point d'intersection des côtés ou tangentes funiculaires prolongés ou non qui les comprennent; la résultante des forces complémentaires passe par le même point . . . etc.* Dans le cas de forces parallèles qui va nous occuper plus spécialement, il y a toujours des côtés tendus et des côtés comprimés.

3. Le polygone funiculaire considéré comme poutre de pont et comme polygone représentatif des moments de flexion.

Supposons que dans la théorie qui précède les forces en équilibre (fig. 1) concourent en un point éloigné en faisant entre elles des angles très-aigus et, se divisant, pour qu'il y ait équilibre, en deux groupes distincts suivant qu'elles sont dirigées vers le point de concours dans un sens ou qu'elles en reviennent dans le sens à peu-près inverse. Le polygone des forces (fig. 2) aura alors une forme très-allongée sa largeur se réduisant d'autant plus que le point de concours des forces s'éloigne d'avantage. Si l'on suppose, pour fixer les idées, que le point de concours passe à l'infini tandis que toutes les forces du faisceau restent appliquées à des points fixes et conservent des intensités constantes, on aura à la limite un système de forces parallèles en équilibre, et le polygone des forces se réduira à une portion de ligne droite que l'on devra parcourir d'abord dans un sens, puis en sens inverse, pour faire le tour du polygone idéal qui s'y trouve représenté. C'est là le cas ordinaire à considérer dans les calculs de ponts où les charges et poids sont dirigés verticalement du haut en bas et font équilibre aux réactions des appuis dirigées en sens inverse.

Considérons (fig. 4) la travée indépendante d'un pont AA', supportant des charges isolées P_1 P_2 P_3 . . . etc. appliquées d'une manière quelconque. Portons ces charges bout à bout verticalement, par exemple au-dessus de l'appui A et joignons un point quelconque O du plan à tous les points obtenus qui sont les sommets de la fig. 2. On aura construit ainsi la moitié R'' A du polygone des forces qui provient des charges P_1 P_2 . . . etc. c'est-à-dire des forces descendantes. Pour avoir la seconde moitié AR'' qui correspond aux forces ascendantes c. a. d. aux réactions des appuis R et R' dont nous connaissons seulement la somme AR'', construisons le polygone funiculaire O 1 2 3 . . . 5 ayant ses côtés parallèles aux rayons qui partent du pôle O et ses sommets situés sur les forces parallèles en équilibre; fermons ensuite ce polygone avec la ligne (5 . . 0) et menons parallèlement à cette droite le rayon OR. On aura détérminé ainsi le point R cherché tel que les longueurs AR et RR'' représentent les deux réactions cherchées des appuis, ainsi que le démontre la théorie qui précède.

Il résulte immédiatement de cette construction, que l'effort tranchant dans l'intervalle de deux charges quelconque P_s et P_s sera représenté par la distance du point R au sommet du polygone des forces qui se trouve sur le rayon 2 ... 3 correspondant (à compter positivement dans un sens et négativement dans l'autre).

Menons maintenant une verticale MI quelconque dont l'abscisse est x, à travers le polygone funiculaire; abaissons du point M la perpendiculaire MI' sur la droite (0...5), du pôle O la perpendiculaire OD sur AR'' et posons:

(27) . . Angle
$$IMI' = \omega = \text{Angle } ROD$$
 $OD = d = \text{distance polaire.}$

^{*} Ainsi dans le polygone 1 2' 3' 4' 5 le point I où se coupent les côtés (1..5) et (3'..4') se trouve sur la résultante des forces 1 2' 3' ou sur celle des forces 4' 5. C'est une généralisation du principe déjà utilisé il y a une quarantaine d'années par Méry pour la construction des courbes de pressions dans les voûtes.

Le polygone funiculaire fermé peut être considéré comme une véritable poutre de pont portant toutes les charges mais n'ayant que la bande polygonale supérieure comprimée et la bande rectiligne inférieure tendue (sans croisillons).

Si l'on désigne par \mathscr{ell}_x le moment de flexion sur la section MI, évalué à la manière ordinaire, et, pouvant avec l'effort tranchant, remplacer l'une des deux moitiés du polygone supposée enlevée, il faudra pour l'équilibre que l'on ait par rapport au point M:

Le moment de flexion \mathcal{M}_r varie donc proportionnellement à MI ou en d'autres termes le polygone funiculaire est en même temps le polygone représentatif des moments de flexion * à une échelle qui dépend de la distance polaire d et que l'on pourra par conséquent choisir à volonté tout d'abord. Cette grandeur d représente en même temps la composante horizontale constante des efforts de bandes dans la conception du polygone funiculaire considéré comme poutre de pont.

Pour étudier maintenant comment varient les effets de charge du train lorsqu'on le déplace sur la travée A A' ou ce qui revient au même lorsqu'on déplace cette dernière, le train restant immobile, il faut supposer que les côtés (0..1) et (4..5) du polygone funiculaire soient prolongés** indéfiniment et que toute la figure restant invariable la corde (0..5) seule se déplace de façon à avoir toujours ses extrémités sur le polygone et à conserver une projection horizontale constante = l. Dans cette hypothèse le rayon O R variera seul dans le polygone des forces; pour chaque position de la corde (0..5) le point R correspondant donne les efforts tranchants tandis que le polygone funiculaire représente les moments de flexion.

Occupons nous d'abord de ces derniers. On construira sur papier millimètre un polygone funiculaire ouvert suffisamment bombé *** embrassant tout le train de surcharge même si celui-ci est bien plus long que la portée du pont dont il s'agit spécialement. On transportera ensuite la portée l tracée sur une bande de papier en la tenant horizontalement appuyée en A sur le polygone, et en s'aidant en A' du canevas millimétrique pour avoir l'autre extrémité de la corde tendue. On déplacera ensuite ainsi cette dernière jusqu'à ce que l'on ait pour les sommets du polygone correspondant aux essieux lourds, les plus grandes ordonnées possibles. En tenant compte des propriétés connues des essieux formant force médiane et de la condition à remplir pour réaliser le maximum maximorum (voir notre Nº XVI) on pourra ainsi trouver très-rapidement la position que donne le maximum puisque l'on a à chaque instant sur le polygone des forces AR'' la force médiane de la partie du train chargeant le pont, et sur le polygone funiculaire la verticale du centre de gravité des charges †. Cette façon de procéder suffit en pratique. On peut toutesois rechercher la courbe enveloppe de la corde mobile. Tant que les extrémités de cette corde restent sur deux côtés du polygone la courbe est une parabole à axe vertical qui leur est tangente comme on le démontre facilement. La courbe enveloppe totale est donc une ligne brisée composée d'arcs de parabole à axes verticaux. La position de la corde mobile qui donne le maximum pour un essieu P, qui peut être force médiane proportionnelle, s'obtient en menant à la parabole correspondante, la tangente dont le contact est sur P₂. Cette construction très-subtile †† n'a qu'une valeur douteuse en pratique.

Remarquons que le polygone funiculaire une fois construit pour un train de surcharge donné on pourra s'en servir pour obtenir à une même échelle les moments de flexion sur des portées de ponts quelconques.

Si l'on veut ensuite (fig. 4) avoir un polygone des moments à corde horizontale AA', il suffit de reporter sur cette droite, les ordonnées mesurées sur la corde oblique. Cela revient à déformer le polygone verticalement de manière que la corde inclinée arrive en AA' ou de manière que le pôle O descende sur l'horizontale du point R.

^{*} En reportant les hauteurs Ml mesurées aux sommets 1, 2, 3.... sur la ligne des appuis Al en obtient immédiatement ce polygone dans sa disposition usuelle.

^{**} Le point de concours G de ces droites donne la verticale passant par le centre de gravité du train.

^{***} On prendra pour d une valeur assez petite donnant une échelle simple convenable.

 $[\]dagger$ La force médiane est celle ou tombe le milieu de la partie de la longueur AR'' qui correspond à l'ensemble des essieux chargeant le pont et la verticale du centre de gravité de ces essieux passe par le point de concours G des côtés du polygone funiculaire qui les comprennent.

^{††} Menant à droite et à gauche de G des verticales qui en sont éloignées de $\frac{1}{2}l$ on obtient les points A et 5 et la corde $A \dots 5$ que la verticale de G divise au point t en parties égales. P_2 rencontrant $A \dots 5$ en t' on mène par le milieu de t t' une droite telle que ce point soit le milieu de la corde nouvelle, en opérant comme ci-dessus pour la première corde $A \dots 5$. La corde ainsi obtenue donnera la solution cherchée.

4. Le polygone funiculaire considéré comme courbe représentative des efforts tranchants maxima.

Les efforts tranchants à lire (fig. 4) sur le polygone des forces à partir du point R n'ont pas d'application pratique, puisque les efforts maxima dont on doit tenir compte s'obtiennent en surchargeant une longueur qui varie avec la section que l'on considère, en sorte qu'il faudrait alors renouveler la construction sans cesse. On démontre que le polygone funiculaire déjà construit pour les moments de flexion, constitue lui même à une certaine échelle le contour représentatif des efforts tranchants maxima cherchés, que l'on obtient ainsi tout d'un coup et c'est là une des solutions les plus élégantes de la statique graphique.

Cherchons l'effort tranchant maximum sur la section T pour laquelle il faudra surcharger la longueur AT c. a. d. placer le premier essieu du train en T. L'effort cherché n'est autre que la réaction d'appui R' provoquée en A' puisque par hypothèse la longueur TA' est libre de poids et charges. Prolongeons le côté 5. 4 du polygone funiculaire jusqu'au point V où il rencontre la verticale de l'appui A. Les triangles semblables A 5 V et R O R" donnent:

(29)
$$\frac{A V}{l} = \frac{R'}{d}$$
 d'où par conséquent . . . $R' = \frac{d}{l} \times A V^*$

Déplaçons comme précédemment la corde (A ... 5) de façon que sa projection horizontale reste égale à l et considérons d'une manière générale la position pour laquelle l'appui A arrive à un point quelconque M. Désignons par l' la longueur qui est alors surchargée et par V_r la distance verticale du point M à la droite $5 \dots V$, on aura alors comme pour la position ci-dessus $R' = (d:l) \times V_{l'}$ ou bien encore $V_{l'} = (l:d) \times R'$

Par conséquent à une échelle convenablement choisie, V_r est l'ordonnée représentative de l'effort tranchant cherché en T pour la longueur surchargée l' comptée à partir de l'appui de gauche alors en M. Si maintenant on déplace la corde A.. 5 de manière que l'appui de droite arrive au point 4, le polygone funiculaire, suffisamment prolongé sur la gauche, sera par rapport à la droite 5.4. V également prolongée, la courbe représentative des efforts tranchants maxima pour des longueurs surchargées l' comptées à partir de l'appui de gauche et variant de o à l. Il faut remarquer seulement que les abscisses sont renversées par rapport au train; ainsi pour l'abscisse A' T il faudra prendre l'=l-A' Tpour avoir l'ordonnée cherchée. En pratique on prend ici toujours d=l de façon à n'avoir aucune réduction et on construit le polygone, comme nous le faisons voir dans la fig. 5 pour le train-Arlberg jusqu'à 35^m de portée. Cette figure ainsi construite pour une certaine portée l pourra être utilisée pour une portée moindre l, à condition que l'on tienne compte de la réduction (29) que nous avons signalée. Si l'on désigne par V et V, les efforts tranchants mesurés à une même échelle sur les dessins dans les deux cas on aura généralement V. $l = V_i l_i$. C'est la relation connue que nous citons en note aux Nos XVII page 45 et XXVIII page 82.

5. Application pratique des procédés graphiques. Cas des surcharges uniformément réparties équivalentes.

Les solutions élégantes que nous venons de citer sont connues depuis plus de vingt ans; ce qui les caractérise c'est qu'elles s'appliquent directement au train de surcharge lui-même presque avec plus de facilité que si l'on se servait de surcharges uniformes équivalentes. En pratique on devra toutefois construire toujours au moins deux polygones funiculaires (fig. 4 et 5) pour utiliser des échelles convenables et à mesure que la portée du pont augmente ces procédés deviennent de plus en plus pénibles et exigent le contrôle d'opérations numériques au moins pour certains points plus importants. Si au lieu d'un seul train de surcharge ce sont plusieurs trains dont on doit tenir compte, les difficultés augmentent encore, et l'on est de plus en plus amené à en revenir à la considération des charges uniformes équivalentes et aux procédés numériques.

Pour ces raisons purement pratiques, certains ingénieurs en Autriche calculaient avant 1887 les moments à l'aide de la surcharge uniforme équivalente** et les efforts tranchants à

^{*} Il résulte de là que la longueur AV représente le moment statique m_A de toutes les charges $P_1 P_2 \dots$ etc. par rapport à l'appui A car $R' = m_A : l$ ce qui donne $m_A = (AV) \times d$; donc AV représente m_A à la même échelle à laquelle les ordonnées du polygone funiculaire représentent les moments de flexion.

** Pour la conception d'une charge uniforme de p par m le polygone représentatif de la fig. 4 se réduit à la parabole connue à axe vertical ayant sa plus grande ordonnée $\frac{1}{8}pl^2$ au milieu de la portée. L'hypothèse de surcharges uniformes et partielles de p par m s'étendant d'un appui à la section considérée, transforme le polygone représentatif de la fig. 5 en une parabole à axe vertical ayant son sommet sur un appui et sa plus grande ordonnée $\frac{1}{8}pl$ sur l'antre appui et sa plus grande ordonnée 1/2 pl sur l'autre.

l'aide du procédé graphique de la fig. 5, qui ne donne pas lieu aux erreurs que nous signalons aux N° XVII et XXII pour l'application des surcharges uniformes et partielles usitées antérieurement. Depuis la publication de l'ordonnance du 15 Sept. 1887 qui règle complètement cette question, au moyen des surcharges uniformes de l'échelle &, on construit le contour représentatif des efforts tranchants maxima au moyen d'un nombre suffisant de ses ordonnées, qui sont les quotients des moments tournants correspondants (calculés une fois pour toutes, Tab. V de notre Tome II) par la portée. Ce dernier procédé, surtout lorsqu'on se sert de la règle à calcul usuelle, est le plus sûr et le plus rapide, c'est celui que l'on trouve appliqué dans la fig. 8 dont nous parlons plus loin.

Remarquons du reste que l'application des procédés graphiques est entrée depuis quelques temps dans une voie nouvelle. On tend à abandonner la conception des moments de flexion plus spéciale aux calculs numériques et à rechercher directement les efforts qui incombent à toutes les pièces, par la seule considération de l'équilibre sur les nœuds. Les ponts modernes à larges mailles et à bandes courbes, calculés comme systèmes articulés ont surtout mis en évidence les avantages de cette façon de procéder, que les figures schématiques de Cremona ont rendue aussi générale qu'élégante; l'application suivante en pourra donner une idée.

6. Pont à voie en dessous avec double triangulation à diagonales tendues et bandes supérieures courbes, récemment construit au km 218.69 de la ligne Kufstein—Ala sur l'Adige près Gmund, avec 100^m de portée.

La fig. 6 représente le croquis schématique de l'une des maîtresses-poutres; on y a inscrit les cotes de dimensions et les inclinaisons en caractères fins* et les efforts maxima trouvés, en caractères pleins. Ces efforts sont ceux qui résultent des charges verticales, abstraction faite des effets du vent, dont on devra tenir compte séparément. Nous citons dans un petit tableau annexé à la fig. 7 les hypothèses admises pour la charge permanente et la charge mobile ainsi que les charges de nœuds qui en résultent; nous supposons pour simplifier que dans chaque triangulation simple, les charges concentrées en un nœud sont les charges comprises entre les points du système où se trouvent les nœuds voisins de l'autre triangulation ** (à la seule exception de la maille 0... 1 dont une moitié concerne le nœud N° 1 tandis que l'autre concerne l'appui A).

Dans les trois fig. 6, 7 et 8 on a tracé en traits pleins tout ce qui concerne la triangulation aux nœuds impairs et en traits ponctués tout ce qui concerne la triangulation aux nœuds pairs. Contrairement à l'usage établi de traiter séparément les deux poutres théoriques à triangulation simple, nous représentons dans un même ensemble les deux figures, car on peut ainsi non seulement simplifier le travail mais aussi obtenir des épures parlant mieux aux yeux (fig. 7 et 8) puisque toutes les lignes représentatives des efforts cherchés y sont orientées comme les pièces du croquis (fig. 6) auxquelles elles correspondent et forment des suites régulièrement espacées, donnant une image claire de l'ensemble.

L'épure (fig. 7) concerne la surcharge sur le total de la portée augmentée de la charge permanente, de façon à pouvoir servir pour la vérification des bandes. On y suppose toutes les charges concentrées dans les nœuds supérieurs (bande courbe); il en résulte une évaluation des efforts qui est exacte pour toutes les pièces hormis les montants verticaux comprimés; pour ceux-ci les efforts trouvés devront être diminués des charges concentrées dans les nœuds inférieurs. La même épure sert avec une échelle plus grande, à évaluer les effets de la charge permanente seule, effets dont on a besoin pour le calcul des barres du treillis. La justification théorique de l'épure résulte de l'équilibre sur les nœuds ainsi que nous allons le démontrer pour la poutre aux nœuds impairs, par exemple.

Sur la verticale du point A (fig. 7) on a porté à partir de A vers le bas les efforts tranchants qui agissent dans les mailles (0..1), (1..3), (3..5)...etc. (fig. 6) et dont les extrémités portent les numéros 0, 1, 3...etc. (fig. 7). Cette construction s'effectue directement en prenant sur la verticale les longueurs 0..1, 1..3, 3..5,...etc. égales aux charges concentrées dans les nœuds 1, 3, 5...etc. de la bande courbe. L'équilibre sur le nœud N° 0 (fig. 6) fournit (fig. 7) le triangle des forces Aso de façon que les longueurs As et so représentent les efforts qui incombant à la diagonale et à la bande supérieure de la maille (0..1). D'après l'équilibre des trois pièces agissant sur le nœud inférieur N° 1, on construit le triangle des forces

^{*} Ces indications trop complètes ici, permettraient d'appliquer facilement les procédés numériques à titre de contrôle. Pour les procédés graphiques il suffit d'avoir construit exactement la figure à l'échelle.

** Plus souvent on concentre en un nœud d'une triangulation les charges comprises entre les milieu des mailles adjacentes de cette même triangulation, ce qui diffère peu ou ne diffère pas de l'hypothèse du texte.

As i qui est rectangle, de façon que si et Ai représentent les efforts supportés par le montant N° 1 et la bande inférieure $(1 \dots 3)$. L'équilibre sur le nœud supérieur N° 1 entre les 4 pièces de construction qui y concourent et la charge qui y est appliquée, donne le polygone des forces $1 \circ sis'$ dans lequel on connaît les 4 premiers sommets et la direction des deux côtés qui concourent au dernier s'; on peut donc tracer celui-ci, de façon que les longueurs $i \dots s'$ et $1 \dots s'$ représentent les efforts supportés par la diagonale et la bande supérieure de la maille $(1 \dots 3)$. L'équilibre des quatre pièces agissant sur le nœud inférieur N° 3 donne ensuite le polygone des forces Ais'i' dont on connaît les trois premiers sommets et la direction des côtés qui concourent au dernier i', on aura donc $s' \dots i'$ et $A \dots i'$ qui représentent les efforts revenant au montant N° 3 et à la bande inférieure $(3 \dots 5)$ *. On obtiendra ensuite s'' en menant les droites $i' \dots s''$ et $3 \dots s''$ parallèles à la diagonale et à la bande supérieure de la maille $(3 \dots 5) \dots$ etc.

En prolongeant ainsi cette construction vers la droite on arrive au montant N° 9 occupant le milieu de la portée, pour lequel le point A se trouve sur l'axe vertical des efforts tranchants, au milieu de la longueur 7..9 qui représente la charge du nœud supérieur N° 9. Il en résulte que la diagonale (9..11) est comprimée et la ligne représentative du montant tendu N° 11 vient se placer exactement au-dessus de celle du montant N° 7, tous deux étant à distances égales du milieu de la portée du pont. On reconnaît de même que la ligne représentative de la diagonale comprimée (11..13) forme le prolongement de la ligne représentative de la diagonale tendue (7..9) et ainsi de suite.... Les plus grands efforts sont provoqués dans la bande supérieure (7..9) et la bande inférieure (9..11)**; cette dernière n'a plus d'importance pratique à cause de la présence de la diagonale à effet contraire (9..11).

Considérons maintenant (fig. 8) l'épure de la surcharge partielle seule. Cette épure n'est pas comme celle que nous venons d'étudier une suite de figures dépendant chacune des précédentes mais bien un ensemble de figures construites chacune séparément. Supposons par exemple qu'il s'agisse de trouver les efforts incombant aux deux barres de la poutre aux nœuds impairs, qui arrivent (fig. 6) au nœud supérieur N° 5; il faudra alors admettre que la charge mobile uniformément repartie s'étende du montant N° 6 à l'appui de droite ou ce que revient au même que les nœuds inférieurs N° 7, 9, 11 . . . etc. portent la charge mobile seule, tandis que toute la partie de gauche de la poutre se trouve libre de poids et charges. On sait que pour calculer le montant vertical N° 5 il faudra considérer une section faite à travers la poutre suivant ss', tandis que pour calculer la diagonale (5 . . 7) il faudra considérer une section analogue faite suivant s s''; la conception de ces sections qui nous a servi dans les calculs numériques, va nous servir encore dans les procédés graphiques.

On commence par construire avant tout (fig. 8) la courbe des efforts tranchants correspondant à toutes les sections du pont; ce sont les quotients des moments tournants de notre Tab. V du tome II par la portée, puisque nous construisons d'après l'ordonnance autrichienne; ce seraient les ordonnées obtenues comme dans la fig. 5 si l'on construisait d'après un train de surcharge quelconque. On mène ensuite en un point I choisi convenablement vers le milieu du dessin et figurant comme origine, un axe vertical que nous appellerons l'axe des montants; cet axe sépare sur la gauche ce qui concerne les montants et sur le droite ce qui concerne les diagonales.

Considérons d'abord (fig. 6) la section suivant ss'; supposons la partie de droite de la poutre enlevée et remplacée par les efforts incombant aux trois pièces coupées qui sont la bande supérieure (3..5) le montant N° 5 et la bande inférieure (5..7). Ces trois efforts et la réaction d'appui appliquée en A forment un système de 4 forces qui maintiennent en équilibre la partie de poutre restée à gauche de ss' et considérée comme corps solide libre. On peut supposer les deux premières forces appliquées au nœud supérieur N° 5 et les deux dernières au point A. Il en résulte que les deux premières forces ont une résultante dirigée du nœud supérieur N° 5 vers le point A, et que les deux dernières forces ont une résultante égale et dirigée dans le

^{*} La forme spéciale de la poutre fait coincider avec l'axe horizontal de A les directions des forces Ai, Ai'...etc. obtenues ainsi successivement pour la bande inférieure; mais si celle-ci n'était pas rectiligne on aurait toujours un faisceau de droites qui concourent au point A. La construction donnée consistant à suivre les nœuds successifs d'une triangulation, est tout à fait générale comme le fait voir notre démonstration.

^{**} Il sera généralement utile de contrôler ces valeurs par le calcul. L'épure de Cremona quelqu'ingénieuse qu'elle soit, a pour les efforts des bandes l'inconvénient d'exiger toute une série de constructions partant d'un appui et se terminant au milieu de la portée; tandis que les procédés numériques conduisent du premier coup au résultat le plus important que l'on cherche. Lorsqu'au contraire on utilise l'épure pour les barres du treillis, elle est excellente puisqu'elle donne tout d'abord les efforts les plus importants. Remarquons encore que pour la poutre aux nœuds pairs le point A tombe sur le point numéroté 8; il en résulte que l'épure se termine à la ligne représentative du montant N° 8, la diagonale (8..10) et le montant N° 10 ayant à supporter des effets nuls, dans ce système.

sens inverse (A...5). Cette "résultante de poussée" s'obtient immédiatement puisque l'on connaît la réaction d'appui en A, laquelle n'est autre que l'ordonnée de la courbe des efforts tranchants mesurée au droit du montant N° 6 qui se trouve placé au milieu de la maille simple (5...7) et constitue la limite de gauche de la surcharge.

Menons donc (fig. 8) à partir de l'origine I la droite I.. 5 parallèle à la résultante de poussée, jusqu'à sa rencontre avec l'horizontale représentative de l'effort tranchant et nous aurons construit cette résultante (I.. 5). Construisons ensuite avec la longueur obtenue le triangle des forces I. 5 . 5 qui représente l'équilibre au nœud supérieur N° 5 et nous aurons construit sur l'axe des montants l'effort I. 5 du montant N° 5.

En effectuant ainsi les constructions indiquées pour tous les nœuds des deux triangulations, on obtient notre épure, dans laquelle les efforts cherchés des barres du treillis partent tous de l'origine *I*, tandis que les longues lignes peu inclinées représentent les efforts correspondants dans les bandes; ces derniers n'ont pas d'emploi. Pour obtenir les efforts définitifs dans les barres, tels qu'ils sont inscrits sur le croquis schématique (fig. 6), il faut combiner les efforts dûs à la surcharge partielle, que nous venons de construire, avec ceux qui sont dûs à la charge permanente et qui résultent de l'épure (fig. 7) expliquée précédemment, où l'on aura à faire également les corrections déjà signalées pour les efforts des montants.

Nous recommandons en résumé les solutions que nous venons d'exposer, comme étant les plus pratiques, en fait de statique graphique, et pouvant s'appliquer à une poutre à triangles de forme quelconque. Dans le cas le plus usuel des poutres ayant leurs deux bandes rectilignes les épures se simplifient dans ce sens que toutes les lignes correspondantes deviennent parallèles à ces bandes. Mais alors (surtout avec nos tables du tome II) les procédés numériques, comme nous l'avons fait voir, sont d'une simplicité extrême et les efforts cherchés peuvent se lire en quelque sorte immédiatement sur la règle à calcul sans déplacer la languette**; il n'y a donc plus lieu en pareil cas, d'user de la statique graphique qui ne peut soutenir la concurrence.

d) Calcul des ponts à poutres continues.

Généralités.

Les ponts à poutres continues que les ingénieurs construisaient en grand nombre il y a une vingtaine d'années, paraissent moins en faveur actuellement; on ne saurait toutefois prétendre en aucune façon que les expériences faites, n'aient pas justifié pleinement les déductions théoriques et pratiques que l'on avait basées sur le principe de la continuité. Toutes les observations faites, ont au contraire contribué à simplifier et perfectionner en même temps la théorie de ces excellents ponts, et les poutres continues construites actuellement offrent bien plus de sécurité que celles des ponts plus anciens, surtout en tout ce qui concerne les barres des treillis ou triangulations.

Si donc en pratique on arrive aujourd'hui à appliquer le principe de la continuité moins fréquemment qu'autrefois, il faut en rechercher la cause non pas dans le système de construction dont il s'agit, mais bien plutôt dans les conditions et dans les données générales, qui pour chaque pont à construire en particulier, viennent s'imposer aux ingénieurs***.

^{*} Ceci est du reste aussi une conséquence de ce qui précède et de l'équilibre des 4 pièces qui partent du nœud supérieur N° 5.

^{***} Ayant évalué l'effort des bandes au milieu de la portée d'après notre Tab. V du Tome II, on le met en facteur sur la règle à calcul et tous les autres efforts de bandes sont alors ceux qui correspondent aux facteurs de notre Tab. VI; c'est là l'équivalent de l'épure fig. 7 de la planche. Pour avoir l'équivalent de la fig. 8 on met en facteur sur la règle à calcul le produit de (1:1) par un coefficient tenant compte du nombre des triangulations et de l'inclinaison des barres. Les efforts cherchés dans les barres; qui sont dûs à la surcharge partielle, se lisent alors immédiatement sur la règle d'après les moments tournants de notre Tab. V.

^{***} Souvent, comme en Hollande, on ne croit pas pouvoir disposer de fondations qui soient à l'abri de tassement possibles; en bien des cas également, on ne peut construire des échaffaudages simultanément dans plusieurs ouvertures ou procéder par voie de lançage longitudinal. Enfin on a aujourd'hui en Autriche par exemple, presque plus de ponts a reconstruire qu'on n'en a à construire, et la facilité de mise en place pendant le service, au moyen d'un lançage latéral semble de nature à exclure les poutres continues . . . etc.

La nouvelle ordonnance autrichienne du 15 Sept. 1887 prescrit d'utiliser d'une manière spéciale pour les poutres continues les mêmes échelles a et b de charges mobiles (§ 3 lit. c) que pour les ponts à travée indépendante.

L'exactitude de cette manière de procéder repose sur une série de comparaisons faites par le calcul pour les parties des deux systèmes de ponts où les effets produits sont des maxima; on a dû considérer en outre que dans une poutre continue les moments de flexion se transmettent presque complètement d'un côté à l'autre d'un appui, tandis que les efforts tranchants se trouvent annullés en majeure partie au passage d'un appui. Il était logique par suite d'utiliser l'échelle a pour le calcul de tous les moments en général, et d'utiliser l'échelle a pour les efforts tranchants sur la travée, en s'aidant de l'échelle a pour toutes les autres travées à charger simultanément, qui n'agissant sur la première que par l'intermédiaire des appuis.

Ce système ainsi conçu avec des règles fort simples, permet de ramener le cas des travées continues au cas particulier de la travée indépendante, tout en représentant le mieux possible les effets réels. L'auteur n'est cependant parvenu à le faire accepter définitivement qu'après avoir réfuté bien des objections et entre autre celle de la complication probable des calculs de résistance. C'est pour ces raisons qu'il a cru devoir refaire en entier la théorie des poutres continues adaptée aux nouveaux principes, en ramenant toutes les fonctions et formules nécessaires à celles qui concernent le cas particulier de la poutre reposant librement sur deux appuis, qui est le mieux connu de tous les ingénieurs. Il en est résulté un ensemble de formules et de données numériques qui sont d'une application plus facile que celles qu'on employait antérieurement, et qui peuvent s'accomoder de toutes les hypothèses possibles de charges permanentes et mobiles*.

La théorie que nous exposons plus loin est la théorie de Clapeyron généralisée; nous n'y admettons que ce qui est indispensable pour la pratique des constructions métalliques, mais nous y utilisons tous les perfectionnements récents.

Pour nos notations, nous avons cherché, à conserver le plus possible ce qui est déjà consacré par l'usage établi en France et en Autriche, tout en mettant de l'ordre dans les lettres et signes et cherchant à répondre à cet égard aux exigences des deux langues. Toutes les fonctions qui ne dépendent que des longueurs de travées sont généralement représentées par des lettres grecques; celles qui dépendent des charges sont désignées par des lettres latines.

C'est par la façon de procéder dans les calculs seulement, que notre manière de traiter les poutres continues diffère essentiellement de ce qui a été publié antérieurement, à savoir:

1. Nous renonçons en général à utiliser les formules ou barêmes nécessairement toujours compliqués représentant les effets dûs à toute une combinaison de charges, où même les épures toutes faites de contours enveloppes équivalents pour les moments de flexion ou pour les efforts tranchants (Bresse, Winkler, de Montdésir . . . etc.) parce que ces formules ou barêmes sont basés sur des hypothèses particulières qui ne sont plus admissibles.

2. Nous calculons d'abord les moments sur tous les appuis de la poutre, pour tous les cas où une travée seule se trouve chargée sur sa portée entière (échelle a) le reste de la poutre se trouvant alors libre de poids et charges. En réunissant tous ces moments dans un premier tableau, en les additionnant ensuite algébriquement conformément à toutes les combinaisons de surcharges

^{*} C'est à Clapeyron, dont l'auteur s'estime heureux d'avoir été un élève, que l'on est redevable principalement de la théorie des poutres continues. Cette théorie n'arriva à une simplicité relative que lorsque Clapeyron eut diminué successivement le nombre des inconnues et présenta finalement en 1857 un mémoire à l'académie, où il ne prenait plus que les moments sur les appuis comme inconnues; ce fut l'origine de tous les progrès accomplis depuis. (Ann. des Ponts et Ch. 1860. 2. Sem. p. 405.) La nouvelle théorie donna lieu aussitôt à des publications et applications très-étendues: Louis Bresse, Prof. à l'Ecole des P. et Ch. Cours de mécanique appliquée 3^{me} partie Paris, Gauthier Villars, 1865. — Heinrich Schmidt, "Beiträge zum Brückenbaue . . . ", Vienne, 1866, 1867, 1868 réuni en 1869 (Waldheim); contient aussi les procédés plus anciens. — Dr. E. Winkler, "Theorie der äusseren Kräfte gerader Träger², Vienne, 1870; s'occupe spécialement des surcharges partielles. — Les hypothèses particulières admissed ans ces ouvrages pour les charges mobiles (surtout pour les efforts tranchants) ne sont plus admissibles aujourd'hui. Après tous les perfectionnements admis depuis (même ceux de l'ordonnance du 15 Sept. 1887) on est du reste encore toujours forcé d'en passer par la supposition d'une section de poutre constante, pour effectuer l'intégration conduisant à l'équation des trois moments, dite de Clapeyron; de façon que les sections variables qu'on en déduit ensuite ne peuvent être considérées que comme une deuxième approximation, qui en toute rigueur réclamerait une vérification nouvelle. Les recherches pénibles que les ingénieurs ont entreprises pour aller au-delà ont fait voir que les erreurs pouvant résulter de ces calculs, sont comprises dans les limites très-acceptables. Dès 1866 (Ann. des P. et Ch.) M. Albaret calcule que l'on peut gagner 28%, en fer en étageant les tôles des bandes tandis que l'incertitude ne dépasse pas 17%. En 1873 M. J. Weyrauch de Stuttgart ("Allgem. Theorie und Berechnung der continuirl



que l'on doit considérer, on aura le tableau des moments sur les appuis pour la charge mobile, et en ajoutant à tous ces moments, ceux que l'on obtient d'une façon analogue pour la charge permanente on aura le tableau général des moments sur les appuis*.

8. Ce tableau ou barême des moments sur les appuis qui dans les cas usuels pourra s'établir très-facilement au moyen de nos tables de coefficients de réduction, permettra de tracer immédiatement l'épure connue des moments de flexion maxima, en se servant à cet effet des patrons paraboliques qui s'y rapportent. On pourra se dispenser de calculer les moments relatifs à des surcharges partielles.

Le barême considéré pourra être utilisé encore pour obtenir commodément l'épure des efforts tranchants maxima; il suffira pour cela d'ajouter aux effets de charges qu'il donne, ceux qui proviennent de la surcharge partielle de la travée que l'on considère et dont on veut étudier les efforts tranchants (échelle b).

Les procédés que nous venons de résumer succintement, donnent lieu à des opérations très-simples pour les ponts usuels à travées intermédiaires égales à l et à travées de rive un peu moindres, égales à θ l. On y pourra appliquer directement nos tables numériques de coefficients de réduction, dressées pour des valeurs d'entrée variant de cinq en cinq millièmes depuis $\theta = 0.500$, 0.505... à 0.995, 1.000 et comprenant tous les cas qui se présentent en pratique.

On remarquera qu'en traçant les épures des moments de flexion et des efforts tranchants, comme il vient d'être dit, on obtiendra des courbes enveloppes tenant compte à la fois de la charge mobile et de la charge permanente, tandis que les procédés, barêmes, tableaux, épures ... etc., établis précédemment, traitaient toujours ces deux effets séparément, ce qui obligeait ensuite à cumuler encore graphiquement les ordonnées des deux épures composantes.

Pour rendre enfin plus clair l'exposé qui va suivre et qui, comme nous l'avons expliqué, est basé sur la considération d'une travée chargée seule les autres travées ne supportant ni poids ni charges**, nous avons réuni dans un croquis schématique toutes les désignations et lettres que nous employons et que nous définirons encore d'une manière plus précise en lieu utile. C'est à ce croquis qu'on devra toujours se reporter, lorsqu'il sera question de cette charge, ou même seulement de la suite des appuis et des travées.

| | | | | | (1) | | | | | |
|---------------------|--------------------------|----------------|-----------------------------------|-------------------------|---|----------------------------------|------------------------|-------------------------|------------------|--|
| Travées: | , 1 | . 2 | | k-1 | k | | ·+1 _. | , n- | -1 | n . |
| Portées: | × . 1 | .×. l₂ | ·×•••••× | (, l _{k-1} ,) | l _k = | = 1 | l _{k+1} .ו••• | ×. l _n . | -1 ·× · | l × |
| Poutre: | | | | | | <u> </u> | | | | |
| 1 outre. | Δ | Δ | Δ Δ | | : - | | 1 | Δ | Δ | <u> </u> |
| Appuis: | Ó | 1 | 2 k- | -2 k- | <u>-</u> 1 | k | k+1 | n-2 | n — 1 | 'n |
| Coeffic. a: | $\alpha_0 = 0$ | $\alpha_1 = 1$ | α ₂ α _k | -9 α _{k−} | $= \alpha$ | $\alpha' \stackrel{:}{=} \alpha$ | k α _{k+1} | a _{n-2} | α_{n-1} | $\left\{ \begin{array}{l} idéal \\ \alpha_n \end{array} \right.$ |
| | | | $_{ m ailleurs}$ $>$ $+$ | | - | • | : | | | : |
| Coeffic. β: | {idéal β _n | β_{n-1} | β _{n-2} β _{n-k} | +2 β | : n−k+1=β : | β'=β _{n-1} | β κ • • • | : ••• β ₂ | $\beta_i = 1$ | $\beta_0 = 0$ |
| Rapports: | | | tonjours > + | 2 | $\frac{1}{\beta}$. $-\frac{\beta}{\beta'}$ | = v | ailleu | rs > + 2 | • • | = ∞ |
| Fonctions de charge | • | | | | $T_k = T$ | $T'=T'_k$. | | • • • • • • | | |
| Moments d'appuis | $\mathbf{M}_0 = 0$ | M ₁ | $M_2 \cdot \cdot \cdot \cdot M_k$ | _2 M | : _{m-1} = M : | M' M _k | M_{k+1} | M _{n-2} | M _{n-1} | M _n |
| Tassement d'appuis | y _o | y ₁ | y ₂ y _k | −2 y ı | k-1 == y _a | y' = y'k | y _{k+1} • • • | • • y _{n-2} | Yn—1 ∷ | y _n |
| Réactions d'appuis | $\mathbf{R_0}$ | $\mathbf{R_1}$ | R ₂ R _k | _9 R | $_{\mathbf{k-1}}^{\mathbf{k}} = \mathbf{R}$ | $R' = R_k$ | R_{k+1} | R _{n-2} | R_{n-1} | $\mathbf{R}_{\mathbf{n}}$ |

^{*} L'hypothèse antérieurement admise, d'une charge permanente par m qui serait constante pour toutes les travées est moins inexacte que celle faite de même pour la charge mobile, mais toujours plus erronnée que bien d'autres simplifications que l'on a voulu supprimer depuis. Nous prouvons plus loin que le nombre total des combinaisons de charge dont on a besoin en tout, est toujours le double de celui de travées.

^{**} Les appuis dans cette conception théorique, ne sont plus à considérer comme tels, mais bien plutôt comme de véritables points fixes du bas en haut aussi bien que du haut en bas.

XLIX. Formules générales concernant l'action des forces extérieures sur une section quelconque et sur les appuis d'une poutre supportant des charges quelconques.

1. Moments de flexion et efforts tranchants.

Considérons comme moments de flexion positifs ceux qui courbent dans le sens \rightleftharpoons et comme efforts tranchants positifs ceux qui cisaillent dans le sens \rightleftharpoons I= et désignons par (fig. 3).

J.... le moment d'inertie de la section rapporté à l'axe neutre et supposé constant;

E.... le coefficient d'élasticité du métal de la poutre;

l.... la longueur c. a. d. la portée de la travée considérée;

P.... une force quelconque (infiniment petite s'il y a lieu) agissant sur la travée;

a b... les distances de cette force aux deux appuis, adjacents à la travée;

a b... les moments de flexion sur les appuis à gauche et à droite de la travée;

M. M. les moment de flexion dans la section dont l'abscisse est x;

y y... les efforts tranchants sur les sections de la travée, voisines des appuis;

y, ... l'effort tranchant dans la section dont l'abscisse est x;

x, y... les coordonnées du point de la fibre neutre (ou moyenne) appartenant à la section

considérée, prises dans le système des axes OX et OY de la fig. (3) où l'on compte les ordonnées positives du haut en bas.

La travée supposée chargée d'une manière quelconque et solidaire avec les travées voisines soumises également à des charges quelconques, peut être considérée comme maintenue à ses extrémités uniquement par les moments de flexion en el el efforts tranchants "", les appuis

et les autres travées peuvent alors être supprimés et nous n'aurons par suite plus à nous occuper que des quatre fonctions citées et des charges appliquées sur la travée elle-même.

Si l'on désigne alors par le signe Σ la sommation des poids et charges agissant sur la travée on aura sur la figure:

(4)
$$\begin{cases} \mathscr{C} \mathscr{U}_{x} = \mathscr{C} \mathscr{U} - \mathscr{V} \cdot x + \Sigma_{0}^{x} P(x - a), \dots \text{ donc pour } x = l \text{ à l'appui de droite} \\ \mathscr{C} \mathscr{U}' = \mathscr{C} \mathscr{U} - \mathscr{V} \cdot l + \Sigma_{0}^{l} P(l - a), \dots \text{ d'où pour la valeur de } \mathscr{V} \end{cases}$$

(5)
$$\mathcal{Y} = \frac{\mathscr{M} - \mathscr{M}'}{1} + \frac{1}{1} \Sigma_0^1 P(1 - a)$$
 . . . et en substituant dans (4):

$$(6) \quad . \quad \begin{cases} e \mathcal{U}_{x} = e \mathcal{U} + \frac{e \mathcal{U}' - e \mathcal{U}}{l} \quad \Sigma x + \frac{x}{o} P(x - a) - \frac{x}{l} \Sigma_{o}^{l} P(l - a) \quad \text{ou bien} \\ e \mathcal{U}_{x} = \frac{(l - x) e \mathcal{U} + x e \mathcal{U}'}{l} + \left[\Sigma_{o}^{x} P(x - a) - \frac{x}{l} \Sigma_{o}^{l} P(l - a) \right] \end{cases}$$

Cette formule très-générale signifie que \mathscr{M}_x se compose de deux parties, dont la première résulte de l'interpolation rectiligne entre $\mathscr{C}\mathscr{U}$ et $\mathscr{C}\mathscr{U}'$ pour l'abscisse x, tandis que la seconde représente le moment:

$$\Sigma_0^{\mathbf{x}} \mathbf{P}(\mathbf{x} - \mathbf{a}) - \frac{\mathbf{x}}{1} \Sigma_0^{\mathbf{i}} \mathbf{P}(\mathbf{l} - \mathbf{a}) = \mathbf{D}_{\mathbf{x}}$$

que l'on obtiendrait sur la même section de la travée, si on la supposait indépendante ou coupée sur les appuis*.

La nouvelle ordonnance autrichienne prescrit implicitement la surcharge de travées entières pour le calcul des bandes; il en résulte que dans son application, ell et ell' ne variant pas avec x, on pourra représenter le premier terme de ell par l'ordonnée d'une ligne droite et le second terme par celle d'une parabole à axe vertical. L'ordonnée de ell sera donc en résumé celle d'une parabole à axe vertical, de même paramètre.

^{*} Ce groupement des efforts et fonctions d'efforts dont nous faisons un usage fréquent dans la suite. a été signalé pour la première fois en 1861 par L. Bresse dans son cours de l'Ecole des P. et Ch.

Pour montrer que cette manière de procéder est justifiée en pratique, nous examinerons plus loin l'effet des surcharges partielles variant avec x; mais cette étude purement théorique ne servira qu'à prouver qu'on peut se dispenser de considérer des surcharges partielles pour les bandes, et il n'y a pas lieu d'insister ici sur les variations de ell_x qui en dérivent.

Nous arrivons maintenant aux efforts tranchants qui agissent sur la même travée. On a en général: $\mathscr{V}_x = \mathscr{V} - \Sigma_0^x P$

En substituant dans cette formule la valeur (5) de \mathscr{Y} on a:

(7)
$$\mathscr{Y}_{x} = \frac{\mathscr{A} - \mathscr{A}'}{1} + \left[\frac{1}{1} \Sigma_{0}^{1} P (1 - a) - \Sigma_{0}^{x} P\right]$$

D'après cela, si les surcharges considérées devaient, comme celles qui sont relatives aux moments de flexion, être indépendantes de x (ainsi qu'on l'admettait dans les premiers temps) il résulterait de la comparaisons des valeurs (6) et (7) la relation souvent citée*:

(8)
$$\mathcal{Y}_{x} = -\frac{d}{dx}$$

Celle-ci ne peut toutefois être utilisée pour le calcul des croisillons, parce que, comme on le sait, ce calcul exige l'hypothèse de surcharges partielles variant avec x en étendue et intensité, ainsi que le prévoit aussi l'ordonnance autrichienne.

Le premier terme de la formule (7) sera donc en général variable avec x en même temps que les moments el et el eux-mêmes. On en peut dire autant du second terme:

$$\frac{1}{1} \Sigma_0^l P (l - a) - \Sigma_0^x P = \emptyset_x$$

qui représente l'effort tranchant bien connu que l'on aurait en supposant la travée indépendante ou coupée au droit des appuis. Mais on peut mettre la formule générale (7) de l'effort tranchant, sous une forme qui répond mieux aux nouveaux principes de surcharge en divisant chacun des moments elle d'en deux parties de manière que les moments composants elle correspondent aux charges invariables c. a. d. à toutes les charges permanentes sans exception, et à toutes les charges mobiles de la combinaisons considérée à l'exception de celles qui agissent sur la travée elle-même, ces dernières produisant les moments composants variables M et M'. On aura donc ainsi:

(9) . .
$$\mathcal{M} = \mathcal{M}_0 + M$$
 $\mathcal{M}' = \mathcal{M}'_0 + M'$
(10) $\mathcal{V}_z = \frac{\mathcal{M}_0 - \mathcal{M}'_0}{1} + \frac{M - M'}{1} + \mathcal{V}_z$

Dans cette formule le premier terme est maintenant une véritable constante pour toutes les abscisses x, le second terme ne dépend que de la surcharge variable de la travée elle-même (échelle b); enfin le troisième terme est l'effort tranchant connu qu'on aurait dans la travée indépendante, pour toutes les charges (mobiles et permanentes) qui agissent sur elle.

2. Réactions des appuis.

On utilise aujourd'hui exclusivement les moments de flexion et les efforts tranchants pour les calculs de résistance; les réactions des appuis que nous désignerons généralement par \mathcal{R}_{\circ} . \mathcal{R}_{1} . \mathcal{R}_{n} (pour une surcharge quelconque) figuraient comme inconnues dans les premières études qu'on a faites des poutres continues, tandis qu'aujourd'hui on ne les recherche que pour vérifier les appuis et on les déduit alors des efforts tranchants déjà calculés. Il suffit de remarquer à cet effet que chaque appui intermédiaire neutralise l'ensemble des efforts tranchants provenant des travées adjacentes, et que chaque appui extrême neutralise l'effort tranchant qu'y transmet la travée de rive. En tenant compte des signes on aura donc (1) (2)

(11) . . .
$$\begin{cases} \text{i. sur la pile N}^{\circ} \text{ k} & \dots & \dots & \dots & \mathcal{R}_{k} = \mathcal{V}_{k+1} - \mathcal{V}_{k}' \\ \text{2. sur une culée} & \dots & \dots & \mathcal{R}_{0} = \mathcal{V}_{0} & \dots & \text{ou bien} & \dots & \mathcal{R}_{n} = -\mathcal{V}_{n}' \end{cases}$$

On considère les réactions des appuis \mathcal{R} comme égales et opposées aux charges sur les appuis, de façon que toute la poutre se trouve en équilibre sous l'action de toutes les charges verticales d'une part, et des réactions des appuis d'autre part.

^{*} Nous invoquerons plus tard cette relation pour le cas spécial d'une force unique appliquée à la poutre.

En pratique il résulte de la présence des charges permanentes que les réactions $\mathcal{R}_0 \dots \mathcal{R}_k \dots \mathcal{R}_n$ sont presque toujours positives c. a. d. dirigées du bas en haut. Dans la théorie de la surcharge appliquée à une travée seulement, où l'on suppose que la poutre ne supporte ni poids ni charges dans tout le reste de sa longueur, on doit aussi considérer des réactions négatives c. a. d. dirigées du haut en bas; les appuis correspondants fonctionnent alors comme ancrages et non comme supports*.

Mais comme nous l'avons déjà remarqué, tout ce qui concerne ces diverses réactions, joue actuellement un rôle tout à fait secondaire, dans les procédés de calcul concernant les poutres continues. Ce qui importe, d'après ce qui précède, tant pour \mathscr{C}_x que pour \mathscr{V}_x c'est que l'on puisse calculer facilement les moments d'appuis soit pour une combinaison quelconque de travées chargées sur le total de leur longueur, soit pour une travée chargée seule d'une façon tout à fait quelconque.

L. Formules fondamentales des poutres continues.

1. Tangentes sur les appuis pour des charges quelconques sur des travées quelconques.

Désignons fig. (3) par y et y' les abaissements des appuis au-dessous de O X par t et t' les tangentes des angles que font les éléments de la fibre neutre déformée avec O X au droit des appuis; on aura alors d'après la théorie de la flexion **:

$$EJ\frac{d^{2}y}{dx^{2}} = \mathscr{A}_{x} \qquad \qquad \frac{dy}{dx} = \frac{1}{EJ} \int_{0}^{x} \mathscr{A}_{x} dx + const. \qquad \qquad t = 0 + const.$$

d'où pour l'appui de gauche comme point de départ, la formule générale:

(12)
$$\frac{dy}{dx} = t + \frac{1}{EJ} \int_0^x e^{t} dx$$
 On aura ensuite d'après (4)

$$\int_0^x e^{i \ell t_x} dx = e^{i \ell t_x} \cdot x + \frac{1}{2} \sum_0^x P(x - a)^2 - \frac{x^2}{2} \mathscr{V} \qquad \text{et en substituant dans (12):}$$

(13)
$$\frac{dy}{dx} = t + \frac{1}{2EJ} \left[2 \, \text{ell.} \, x + \Sigma_0^x \, P \, (x-a)^2 - \mathcal{V} x^2 \right]$$

Par une nouvelle intégration et en partant toujours de l'appui de gauche on aura:

(14)
$$y = t x + \frac{1}{2 E.J} \left[\mathcal{M} \cdot x^2 + \frac{1}{3} \sum_{i=1}^{x} P(x-a)^3 - \frac{1}{3} \mathcal{V} x^3 \right] + y_A$$

ce qui donne pour x == l c'est-à-dire pour l'abaissement de l'appui de droite:

$$y_{A}' = t l + \frac{1}{6 E J} [3 \text{ ell } . l^{2} + \Sigma_{0}^{l} P (l - a)^{3} - \% l^{3}] + y_{A}$$

On en déduit immédiatement pour la tangente t sur l'appui de gauche la formule générale:

(15)
$$t = \frac{y'_{A} - y_{A}}{1} - \frac{1}{6 \text{ E.J}} \left[3 \text{ ell} \cdot 1 + \frac{1}{1} \sum_{i}^{1} P(1 - a)^{3} - \mathcal{V} I^{3} \right]$$

En substituant la valeur (5) de \mathscr{V} et réduisant, puis en établissant la formule analogue pour t' soit directement soit en profitant de la symétrie des équations, on obtient les deux formules importantes:

(16) . . .
$$t = \frac{y'_{A} - y_{A}}{l} - \frac{1}{6 E J} \left[2 e \ell l \cdot l + e \ell l' \cdot l - \frac{1}{l} \Sigma_{o}^{l} P a (l - a) (2l - a) \right]$$

(17) . . .
$$t' = \frac{y'_1 - y_2}{l} + \frac{1}{6 E J} \left[2 e \ell \ell' \cdot l + e \ell \ell \cdot l - \frac{1}{l} \sum_{i=1}^{l} P a (l - a) \cdot (l + a) \right]$$

Ces deux formules fondamentales servent à établir presqu'immédiatement toutes les autres formules concernant les poutres à travées continues

^{*} Ces réactions d'appui avec leurs signes sont supposées désignées par R_0 R_1 R_2 ... R_n dans notre barême (1). — En pratique les valeurs (— \mathcal{V}'_n) ou (— \mathcal{V}''_n) seront presque toujours positives et la valeur (11) de \mathcal{B}_k sera une somme et non une différence.

^{**} Dans cette équation qui sert de point de départ à tout ce qui suit, on suppose la fibre moyenne primitivement droite. Si elle était primitivement courbe, on supposerait les ordonnées comptées à partir de cette courbe ou à partir d'une courbe verticalement parallèle, et tout ce qui suit resterait exact.

ou indépendantes, avec ou sans encastrements, avec ou sans prolongements en porte-à-faux...etc. On les écrit plus symétriquement en y introduisant (3) les distances b à l'appui de droite ainsi que les fonctions de charges toujours positives:

(18)
$$T = \frac{1}{l} \Sigma_0^l P a (l-a) (2l-a) = \frac{1}{l} \Sigma_0^l P . a . b . (l+b)$$

(19)
$$T' = \frac{1}{l} \Sigma_0^l P a (l-a) (l+a) = \frac{1}{l} \Sigma_0^l P . a . b . (l+a)$$

qui ne dépendent que des charges appliquées à la travée que l'on considère, et correspondraient aux produits $+6\,\mathrm{EJ}\,\times\,$ t et $-6\,\mathrm{EJ}\,\times\,$ t calculés pour la travée supposée indépendante (si l'on désigne par t et t' les valeurs qu'y auraient les tangentes t et t' avec leurs signes). On aura ainsi:

(20)
$$t = \frac{y'_1 - y_2}{1} - \frac{1}{6 E J} [2 ell \cdot l + ell' \cdot l - T]$$

2. Equation des trois moments dite de Clapeyron, généralisée pour des charges quelconques.

Cette équation s'obtient en identifiant pour l'appui k et les travées adjacentes l_k et l_{k+1} , le t' de l_k avec le t de l_{k+1} . On a ainsi (20) (21):

(22)
$$+t'_{k} = \frac{y_{k}-y_{k-1}}{l_{k}} + \frac{l_{k}}{6EJ} \left[2 e l_{k} + e l_{k-1} - T'_{k} \cdot \frac{1}{l_{k}} \right]$$

(23)
$$-t_{k+1} = \frac{y_k - y_{k+1}}{l_{k+1}} + \frac{l_{k+1}}{6EJ} \left[2 e l_k + e l_{k+1} - T_{k+1} \frac{1}{l_{k+1}} \right]$$

En ajoutant et réduisant on obtient l'équation de Clapeyron généralisée:

$$(24) \ . \ . \ 6 EJ \left[\frac{y_{k+1}}{l_{k+1}} - \left(\frac{1}{l_k} + \frac{1}{l_{k+1}} \right) y_k + \frac{y_{k-1}}{l_k} \right] = l_k e \mathcal{U}_{k-1} + 2 \left(l_k + l_{k+1} \right) e \mathcal{U}_k + l_{k+1} e \mathcal{U}_{k+1} - T'_k - T_{k+1} e \mathcal{U}_{k+1} - T'_k - T'_k - T_{k+1} e \mathcal{U}_{k+1} - T'_k - T_k - T_k e \mathcal{U}_{k+1} - T'_k - T_k e \mathcal{U}_{k+1} - T'_k e \mathcal{U}_{k+1} -$$

C'est l'équation dite des trois moments pour un couple de travées adjacentes. Comme l'on admet généralement que les abaissements sur les appuis sont nuls, l'équation s'écrit plus simplement:

(25)
$$l_{k} \in \mathcal{U}_{k-1} + 2 (l_{k} + l_{k+1}) \in \mathcal{U}_{k} + l_{k+1} \in \mathcal{U}_{k+1} = T_{k} + T_{k+1}$$

LI. Moments sur les appuis $M_1 M_2 ... M_k ... M_{n-1}$ qui résultent de charges appliquées à une seule travée k, le reste de la poutre étant supposé ne supporter ni poids ni charges.

Ecrivant l'équation (25) pour tous les couples de travées, on a:

(26)
$$\begin{pmatrix}
M_{0}^{*} & l_{1} & +2 & M_{1} & (l_{1} & +l_{2} &) & +M_{2} & l_{2} & =0 \\
M_{1} & l_{2} & +2 & M_{2} & (l_{2} & +l_{3} &) & +M_{3} & l_{3} & =0 \\
M_{2} & l_{3} & +2 & M_{3} & (l_{3} & +l_{4} &) & +M_{4} & l_{4} & =0 \\
& & & & & & & & & & & & & \\
M_{k-3} & l_{k-2} & +2 & M_{k-2} (l_{k-2} & +l_{k-1}) & +M_{k-1} l_{k-1} & =0
\end{pmatrix}$$
(27) . . .
$$\begin{pmatrix}
M_{k-2} & l_{k-1} & +2 & M_{k-1} (l_{k-1} & +l_{k} &) & +M_{k} & l_{k} & =T_{k} \\
M_{k-1} & l_{k} & +2 & M_{k} & (l_{k} & +l_{k+1}) & +M_{k+1} l_{k+1} & =T'_{k}
\end{pmatrix}$$
Ce sont (k-2) équations linéaires pour les (k-1) inconnues: M_{1}

$$M_{2} & \dots & M_{k-1} \\
M_{2} & \dots & M_{k-1}
\end{pmatrix}$$
(28)
$$\begin{pmatrix}
M_{k-2} & l_{k-1} & +2 & M_{k-1} (l_{k-1} & +l_{k} &) & +M_{k+1} l_{k+1} & =T'_{k} \\
M_{k-1} & l_{k} & +2 & M_{k} & (l_{k} & +l_{k+1}) & +M_{k+1} l_{k+2} & =0 \\
\vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots \\
M_{k-1} & l_{k+1} & +2 & M_{k+1} (l_{k+1} & +l_{k+2}) & +M_{k+2} l_{k+3} & =0 \\
\vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots \\
M_{k-1} & l_{k+1} & +2 & M_{k+1} (l_{k+1} & +l_{k+2}) & +M_{k+2} l_{k+3} & =0 \\
\vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots \\
M_{k-1} & l_{k+1} & +2 & M_{k+1} (l_{k+1} & +l_{k+2}) & +M_{k+2} l_{k+3} & =0 \\
\vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots \\
M_{k-1} & l_{k+1} & +2 & M_{k+1} (l_{k+1} & +l_{k+2}) & +M_{k+2} l_{k+3} & =0 \\
\vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots \\
M_{k-1} & l_{k+1} & +2 & M_{k+1} (l_{k+1} & +l_{k+1}) & +M_{k+1} l_{k+1} & =0
\end{pmatrix}$$
Ce sont (k-2) équations linéaires pour les (k-1) inconnues: $M_{k-1} & M_{k-1}

^{*} Les moments M_o et M_n qui figurent ici, étant d'ordinaire nuls disparaissent des équations. Dans les cas d'extrémités encastrées ou prolongées en porte-à-faux et portant des charges, ou généralement lorsque M_o et M_n ne sont pas nuls, il faudra encore deux équations en plus, qui renferment ces inconnues.

Ce système de (n-1) équations linéaires avec les (n-1) inconnues M_1 M_2 ... M_{n-1} permet généralement de calculer ces dernières; la forme particulière propre aux équations, conduit en outre à user à cet effet d'un procédé spécial, qui simplifie les opérations:

1. Avec les équations (26) on calcule les rapports*:

(29)
$$\alpha_0 = \frac{M_0}{M_1} = 0$$
 $\alpha_1 = \frac{M_1}{M_1} = 1$ $\alpha_2 = \frac{M_2}{M_1}$ $\alpha_3 = \frac{M_3}{M_1} \cdot \dots \cdot \alpha_{k-1} = \frac{M_{k-1}}{M_1}$

des (k-2) inconnues M_2 M_3 . . . M_{k-1} à l'inconnue M_1 ; les équations deviennent:

$$(30) \quad \dots \quad \begin{cases} \alpha_0 \cdot l_1 + 2 \alpha_1 \cdot (l_1 + l_2) + \alpha_2 \cdot l_2 = 0 \\ \alpha_1 \cdot l_2 + 2 \alpha_2 \cdot (l_2 + l_3) + \alpha_3 \cdot l_3 = 0 \\ \alpha_2 \cdot l_3 + 2 \alpha_3 \cdot (l_3 + l_4) + \alpha_4 \cdot l_4 = 0 \\ \dots & \dots & \dots \\ \alpha_{k-3} l_{k-2} + 2 \alpha_{k-2} (l_{k-2} + l_{k-1}) + \alpha_{k-1} l_{k-1} = 0 \end{cases}$$
Ce sont $(k-2)$ équations contenant les $(k-2)$ inconnues $\alpha_2 \alpha_3 \dots \alpha_{k-1}$, qui ne dépendent que des longueurs de travées

$$(31) \quad . \quad \beta_0 = \frac{M_n}{M_{n-1}} = 0 \qquad \beta_1 = \frac{M_{n-1}}{M_{n-1}} = 1 \qquad \beta_2 = \frac{M_{n-2}}{M_{n-1}} \qquad \beta_3 = \frac{M_{n-3}}{M_{n-1}} \; . \; \ldots \; . \; \beta_{n-k} = \frac{M_k}{M_{n-1}}$$

des (n-1-k) in connues M_k M_{k+1} . . . M_{n-2} à l'inconnue M_{n-1} ; les équations deviennent:

$$(32) \quad \ldots \quad \begin{pmatrix} \beta_0 & . & l_n & + 2 \ \beta_1 & . & (l_n & + l_{n-1}) \ + \ \beta_2 & . & l_{n-1} = 0 \\ \beta_1 & . & l_{n-1} + 2 \ \beta_2 & . & (l_{n-1} + l_{n-2}) \ + \ \beta_3 & . & l_{n-2} = 0 \\ \beta_2 & . & l_{n-2} + 2 \ \beta_3 & . & (l_{n-2} + l_{n-3}) \ + \ \beta_4 & . & l_{n-3} = 0 \\ \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots \\ \beta_{n-2-k}l_{k+2} + 2 \ \beta_{n-1-k}(l_{k+2} + l_{k+1}) \ + \ \beta_{n-k}l_{k+1} = 0 \end{pmatrix}$$
 Ce sont $(n-1-k)$ équations contenant les $(n-1-k)$ inconnues $(n-1-k)$ inconnues $(n-1-k)$ dent que des longueurs de travées

Lorsqu'on aura ainsi calculé les coefficients α_2 . . . α_{k-1} et β_k . . . β_{n-k} il suffira de substituer les valeurs:

 $(33) \quad . \quad . \quad M_{k-2} = \alpha_{k-2} M_1 \qquad M_{k-1} = \alpha_{k-1} M_1 \qquad M_k = \beta_{n-k} M_{n-1} \qquad M_{k+1} = \beta_{n-k-1} M_{n-1}$ dans les deux équations (27) pour avoir deux équations linéaires donnant les inconnues M, et M_{n-1} à savoir:

(34)
$$\left[\alpha_{k-2} l_{k-1} + 2 \alpha_{k-1} (l_{k-1} + l_k)\right] M_1 + \beta_{n-k} l_k M_{n-1} = T_k$$

(35)
$$\alpha_{k-1} l_k M_1 + \left[2 \beta_{n-k} (l_k + l_{k+1}) + \beta_{n-k-1} l_{k+1}\right] M_{n-1} = T'_k$$

Ces équations en même temps que tout le procédé que nous venons d'expliquer, se simplifient notablement, si l'on remarque que les systèmes d'équations (30) et (32) qui servent à calculer les coefficients α et β ne dépendent que des longueurs des travées, et que ces coefficients peuvent être déterminés une fois pour toutes d'avance pour tous les appuis de la poutre; en complétant convenablement les deux systèmes d'équation (30) et (32) d'où ils proviennent, à savoir :

(36)
$$\begin{pmatrix} \alpha_0 **l_1 & + 2 \alpha_1 \cdot (l_1 & + l_2) + \alpha_2 \cdot l_2 &= 0 \\ \alpha_1 \cdot l_2 & + 2 \alpha_2 \cdot (l_2 & + l_3) + \alpha_3 \cdot l_3 &= 0 \\ \alpha_2 \cdot l_3 & + 2 \alpha_3 \cdot (l_3 & + l_4) + \alpha_4 \cdot l_4 &= 0 \\ \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots \\ \alpha_{n-3} l_{n-2} + 2 \alpha_{n-2} (l_{n-2} + l_{n-1}) + \alpha_{n-1} l_{n-1} &= 0 \\ \alpha_{n-3} l_{n-1} + 2 \alpha_{n-1} (l_{n-1} + l_n) + \alpha_{n} **. l_n &= 0 \end{pmatrix}$$
 Ce sont $(n-1)$ équations avec les $(n-1)$ in connues $\alpha_2 \alpha_3 \dots \alpha_n$

^{*} Les inconnues auxiliaires α et β sont, comme on le voit, des valeurs proportionnelles aux moments sur les appuis dans les parties non chargées de la poutre.

^{**} Pour α_0 et β_0 , comme nous l'avons déjà remarqué à propos des moments M_0 et M_n , il faudrait s'ils ne sont pas nuls, deux équations complémentaires. Quant aux coefficients α_n β_n introduits dans les systèmes (36) (37) au moyen de deux nouvelles équations, ils n'ont pas le même sens (29) (31) que les autres α et β et leur valeur idéale ne sert qu'à simplifier les calculs pour le cas des travées de rive chargées.

z. pour le système des β

$$(37) \quad \dots \quad \begin{cases} \beta_{0} \cdot l_{n} + 2 \beta_{1} \cdot (l_{n} + l_{n-1}) + \beta_{2} \cdot l_{n-1} = 0 \\ \beta_{1} \cdot l_{n-1} + 2 \beta_{2} \cdot (l_{n-1} + l_{n-2}) + \beta_{3} \cdot l_{n-2} = 0 \\ \beta_{2} \cdot l_{n-2} + 2 \beta_{3} \cdot (l_{n-2} + l_{n-3}) + \beta_{4} \cdot l_{n-3} = 0 \\ \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \vdots \\ \beta_{n-2} \cdot l_{3} + 2 \beta_{n-2} \cdot (l_{3} + l_{2}) + \beta_{n-1} \cdot l_{2} = 0 \\ \beta_{n-2} \cdot l_{2} + 2 \beta_{n-1} \cdot (l_{2} + l_{1}) + \beta_{n} \cdot l_{1} = 0 \end{cases}$$

$$Ce \ sont (n-1) \ équations a vec les (n-1) \ inconnues \beta_{2} \beta_{3} \dots \beta_{n}$$

Après avoir calculé ainsi les α de gauche à droite et les β de droite à gauche pour toute la poutre* on choisira pour chaque travée k considérée comme chargée, ceux des coefficients calculés $\alpha_1 \ldots \alpha_{k-1}$ et $\beta_2 \ldots \beta_{n-k}$ qui conviennent pour les équations (33) (34) et (35) ci-dessus. Ces équations peuvent alors se simplifier car d'après (36) (37) on a les relations:

(38)
$$\alpha_{k-8} \cdot l_{k-1} + 2 \alpha_{k-1} \cdot (l_{k-1} + l_k) = -\alpha_k \cdot l_k$$

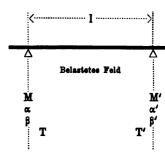
(39)
$$2 \beta_{n-k} (l_k + l_{k+1}) + \beta_{n-k-1} l_{k+1} = -\beta_{n-k+1} l_k$$

En substituant dans (34) (35), ces équations se remplacent par:

(40)
$$\begin{cases} -\alpha_{k} \cdot M_{1} + \beta_{n-k} \cdot M_{n-1} = \frac{T_{k}}{l_{k}} \\ +\alpha_{k-1} M_{1} - \beta_{n-k+1} M_{n-1} = \frac{T'_{k}}{l_{k}} \end{cases}$$

Les valeurs de M_1 et M_{n-1} qu'on en tire sont:

$$(41) \quad . \quad \mathbf{M_{1}} = \frac{1}{l_{k}} \, \frac{\beta_{n-k+1} \, . \, T_{k} + \beta_{n-k} \, . \, T_{k}'}{\alpha_{k-1} \, \beta_{n-k} - \alpha_{k} \, \beta_{n-k+1}} \qquad \qquad \mathbf{M_{n-1}} = \frac{1}{l_{k}} \, \frac{\alpha_{k-1} \, . \, T_{k} + \alpha_{k} \, . \, T_{k}'}{\alpha_{k-1} \, \beta_{n-k} - \alpha_{k} \, \beta_{n-k+1}}$$



et permettent (29) (31) d'obtenir de suite au moyen des α et β tous les autres moments. Pour simplifier encore les écritures nous tous les autres moments. Pour simpliner encore les ecritures nous désignons par l la longueur de portée de la travée chargée, par M α β T et M' α' β' T' les fonctions concernant l'appui de gauche et l'appui de droite. On aura alors au lieu des formules (41)

M' α' (42) . . $M_1 = \frac{1}{1} \frac{\beta T + \beta' T'}{\alpha \beta' - \beta \alpha'}$ $M_{n-1} = \frac{1}{1} \frac{\alpha T + \alpha' T'}{\alpha \beta' - \beta \alpha'}$ d'où pour les appuis de la travée chargée elle-même (29) (31):

2) . .
$$\mathbf{M}_{1} = \frac{1}{1} \frac{\beta \mathbf{T} + \beta' \mathbf{T}'}{\alpha \beta' - \beta \alpha'} \qquad \mathbf{M}_{n-1} = \frac{1}{1} \frac{\alpha \mathbf{T} + \alpha' \mathbf{T}'}{\alpha \beta' - \beta \alpha'}$$

(43)
$$M = \frac{\alpha}{1} \frac{\beta T + \beta' T'}{\alpha \beta' - \beta \alpha'}$$
 $M' = \frac{\beta'}{1} \frac{\alpha T + \alpha' T'}{\alpha \beta' - \beta \alpha'}$

Les formules (42) (43) suffirent pour tous les cas où c'est une travée intermédiaire qui est chargée. Pour le cas spécial où une travée de rive se trouve chargée, l'une des deux équations (27) disparaît; il en est de même de l'un des deux systèmes d'équations (26) ou (28) et de l'une des deux équations (40). En se servant alors de l'un des deux systèmes (36) ou (37) on aura avec les notations précédentes:

1. dans le cas où la première travée (à gauche) est chargée:

$$(44) \quad . \quad . \quad . \quad M_1 = -\frac{\beta_{n-1}}{l_1} \frac{T_1'}{\beta_n} \qquad M_2 = -\frac{\beta_{n-2}}{l_1} \frac{T_1'}{\beta_n} \quad . \quad . \quad . \quad . \quad M_{n-1} = -\frac{1}{l_1} \frac{T_1'}{\beta_n}$$

2. dans le cas où la dernière travée (à droite) est chargée:

(45) . . .
$$M_1 = -\frac{1}{l_n} \frac{T_n}{\alpha_n}$$
 $M_2 = -\frac{\alpha_2}{l_n} \frac{T_n}{\alpha_n}$. . . $M_{n-1} = -\frac{\alpha_{n-1}}{l_n} \frac{T_n}{\alpha_n}$

^{*} Pour le cas d'une répartition symétrique des longueurs de travées, les deux systèmes n'en font qu'un évidemment; c'est ce qui arrivera en pratique.

Ces résultats peuvent encore être donnés exactement par les formules (43) établies pour les travées intermédiaires, si l'on y suppose $\alpha_i = \beta_i = 1$ ainsi que M_{\bullet} , α_{\bullet} et M_{n} , β_{\bullet} tous nuls. Il importe de remarquer toutefois que les coefficients α_{n} et β_{n} n'ont qu'un sens idéal et ne représentent jamais un rapport de moments comme tous les autres α et β *.

LII. Remarques sur les α et β .

Ces coefficients auxiliaires se calculent d'après (36) (37) par les formules:

Nous y avons comme précédemment laissé pour plus de généralité les valeurs α_0 β_0 α_1 β_1 dont les deux premières sont nulles et dont les deux dernières sont égales à l'unité. Les valeurs des α et β ainsi calculées sont des valeurs numériques qui ne dépendent que des longueurs de travées et qui peuvent être déterminées à l'avance abstraction faite de toute hypothèse relative aux surcharges **.

En examinant les formules (46) on reconnaît immédiatement que les coefficients α calculés successivement ont des signes alternativement positifs et négatifs, qu'en outre leurs valeurs numériques croissent plus rapidement que les termes de la progression géométrique 1, 2, 4, 8...2ⁿ. On en dirait autant des β qui sont comptés d'une manière analogue en sens inverse.

* C'est précisément dans le but de bien élucider le sens à attribuer à toutes les fonctions que nous avons défini les α et β de la manière (30) (32) la plus ancienne et la plus naturelle. On aurait pu pour simplifier définir ces coefficients immédiatement par les systèmes (36) (37) mais cet exposé serait moins clair.

** Dans le cas où M_0 et M_n et par suite aussi α_0 et β_0 sont différents de zéro, on a (46) deux systèmes d'équations linéaires permettant de calculer les α en fonctions de α_0 et les β en fonction de β_0 , de façon que l'on ait généralement:

$$(47) \quad \ldots \quad \alpha_k = A_k + \mathfrak{A}_k \alpha_0 \qquad \qquad \beta_k = B_k + \mathfrak{B}_k \beta_0$$

où les A et B ne sont autre chose que les valeurs que l'on obtient pour les α et β lorsque α_0 et β_0 sont nuls, et où les α et B représentent des coefficients numériques qui ne dépendent aussi que de la longueur de travées. Les deux équations (40) s'écrivent alors en y introduisant de nouveau (29) (31) les moments:

(49) +
$$A_{k-1}M_1 - B_{n-k+1}M_{n-1} + \mathcal{C}_{k-1}M_0 - \mathcal{B}_{n-k+1}M_n = \frac{T'_k}{l_k}$$

Entre ces quatre moments on devra avoir encore deux équations spéciales, comme nous l'avons expliqué; on aura donc 4 équations pour les calculer.

1. Exemple. La poutre se prolonge en porte-à-faux au-delà des appuis 0 et n (ponts à poutres balancées). Les moments Mo et Mn sont alors connus directement et les équations (48) (49) donnent Mn et Mn. 1.

2. Exemple. La poutre est encastrée à ses extrémités sur les appuis 0 et n. Les deux équations complémentaires s'obtiennent alors à l'aide des formules (20) et (21) en y supposant que t t' y, y, sont nuls, ce qui donne:

(50) . . .
$$2 M_0 + M_1 - \frac{T_1}{L} = 0$$
 $M_{n-1} + 2 M_n - \frac{T_n}{L} = 0$

où les fonctions de charge T_1 et T'_n auront une des valeurs (18) (19) si c'est une travée de rive qui est surchargée et seront toujours nulles dans tout autre cas.

Toutes ces formules s'appliquent en particulier aux ponts à une seule travée; il suffit pour cela de supposer n=1. On en déduira donc les formules connues pour le cas de la travée indépendante.

On a par exemple pour des portées égales $l_1 = l_2 = l_3 = \dots$

(51)
$$\alpha_1 = 1$$
, $\alpha_2 = -4$, $\alpha_3 = +15$, $\alpha_4 = -56$, $\alpha_5 = +209$, $\alpha_6 = -780$...

On a d'autre part pour les portées très-inégales $2 l_1 = l_2 = l_3$...

(52)
$$\alpha_1 = 1$$
, $\alpha_2 = -3$, $\alpha_2 = +11$, $\alpha_4 = -41$, $\alpha_5 = +153$, $\alpha_6 = -571$...

Les ponts à poutres continues que l'on construit en pratique se rangent presque toujours entre les hypothèses extrêmes*.

Ces considérations font voir qu'inversement d'après les relations (29) (31) entre les coefficients et les moments, ces derniers affectent des signes alternés et diminuent très-rapidement à mesure qu'on s'éloigne d'appui en appui, d'un côté ou de l'autre, de la travée chargée 🕶. Les explications que nous donnons plus loin au N $^{\circ}$ LV sur les surcharges les plus défavorables, donnent aux fig. (72) (116), une image encore plus claire de cette influence de la continuïté, qui n'atteint pratiquement que les travées les plus proches.

LIII. Méthode de calcul pour les poutres continues.

1. Formules générales.

Nous avons fait voir aux Nos XLIX et L que pour obtenir les moments de flexion et les efforts tranchants dans une poutre continue chargée d'une manière quelconque, il suffit de calculer les moments sur les appuis, la question étant alors ramenée au cas bien connu des travées indépendantes.

La théorie qui précède fait voir que le calcul des moments sur les appuis est fort simple dans le cas où une travée seule se trouve en charge, les autres travées étant supposées ne supporter ni poids ni charges, et nous nous servirons de cette théorie spéciale dans la suite pour tous nos calculs. Il convient toutefois de remarquer avant tout que dans ces formules particulières ainsi que dans les formules fondamentales plus générales (20) (21) et (24), les charges peuvent être des forces concentrées ou des poids uniformément répartis; les fonctions Σ deviennent dans ce dernier cas des intégrales, à calculer comme les exemples cités plus loin le feront voir.

Nous désignons comme précédemment par Mx et Vx le moment de flexion et l'effort tranchant dans la section de la travée (fig. 3) dont l'abscisse est x, evalués comme si cette travée était indépendante (coupée sur les appuis), par $(\mathbb{D}_x)_p$ et $(\mathbb{D}_x)_q$ et par $(\mathbb{V}_x)_p$ et $(\mathbb{V}_x)_q$ les parties de ces fonctions provoquées spécialement par la charge mobile p et la charge permanente q par mètre de voie; on aura donc:

$$(53) \quad \dots \quad \dots \quad \square_{\mathbf{x}} = (\square_{\mathbf{x}})_{\mathbf{p}} + (\square_{\mathbf{x}})_{\mathbf{q}} \qquad \qquad \forall_{\mathbf{x}} = (\forall_{\mathbf{x}})_{\mathbf{p}} + (\forall_{\mathbf{x}})_{\mathbf{q}}$$

Les équations fondamentales (6) et (10) établies pour les poutres continues s'écrivent alors:

$$(54) \quad . \quad \text{ell}_{\mathbf{x}} = \frac{(1-\mathbf{x}) \text{ ell}_{\mathbf{0}} - \mathbf{x} \text{ ell'}_{\mathbf{0}}}{1} + (\mathbf{M}_{\mathbf{x}})_{\mathbf{q}} + \left[\frac{(1-\mathbf{x})\mathbf{M} + \mathbf{x}\mathbf{M'}}{1} + (\mathbf{M}_{\mathbf{x}})_{\mathbf{p}}\right]^{***}$$

(55)
$$\mathcal{Y}_{\mathbf{x}} = \frac{e \mathcal{U}_{\mathbf{0}} - e \mathcal{U}_{\mathbf{0}}'}{1} + (\mathbf{V}_{\mathbf{x}})_{\mathbf{q}} + \left[\frac{\mathbf{M} - \mathbf{M}'}{1} + (\mathbf{V}_{\mathbf{x}})_{\mathbf{p}}\right]^{***}$$

2. Formules simplifiées.

On pourrait à la rigueur se servir immédiatement de ces formules en calculant les moments sur les appuis à l'aide des équations générales (20) (21) (25) pour chaque combinaison des charges à considérer.

Mais il est beaucoup plus simple et plus facile de se servir de la théorie spéciale exposée au N^{os} (LI) (LII) en utilisant a cet effet le tableau ci-dessous (56) des valeurs les plus usuelles des fonctions W_x , V_x , T et T', tirées de la théorie des ponts à travée indépendante.

Pour introduire ces valeurs dans les formules (54) (55) appliquées à la théorie spéciale des N^{os} (LI) et (LII) rappelons nous que d'après les nouveaux principes admis (qui sont aussi ceux que prescrit l'ordonnance autrichienne) les trois derniers cas de surcharge prévus au tableau (56) seront les seuls à considérer. Les formules (43) (44) et (45) peuvent alors s'écrire très-simplement.

^{*} Les α ou β devront donc plus que tripler dans tous ces cas pratiques.

** Les α et β sont d'après (29) (31) des grandeurs proportionnelles aux moments d'appuis dans les parties non chargées de la poutre. La relation (8) appliquée à cette surcharge particulière que nous considérons, prouve que les efforts tranchants et les réactions d'appui qui en résultent, diminuent très-rapidement comme les moments.

*** Le dernier terme entre [] représente les effets de la charge mobile appliquée à la travée elle-même. Le terme qui précède représente l'effort tranchant de la charge permanente appliquée directement à cette même appliquée directement à cette parties entre qui précède représente l'effort tranchant de la charge permanente appliquée directement à cette parties entre de l'effort plus des parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties entre de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement à cette parties de la charge permanente appliquée directement de la charge permanente appliquée directement de la charge permanente appliquée directement de la charge permanente appliquée directement de la charge permanente appliquée directement de la charg

même travée supposée indépendante. Enfin le premier terme concerne les moments sur les appuis provenant de toutes les charges à l'exclusion de la charge p.

| H | elles des | ns $(\underline{\mathbb{Q}}_*, \mathbb{V}_*, \mathrm{T}, \mathrm{T}', \mathrm{emprunt\acute{e}es} \dot{\mathbf{a}})$ | fonctions \mathbb{Z}_{*} , \mathbb{Y}_{*} , \mathbb{T} , \mathbb{T}'_{*} empruntées à la théorie des ponts à travée indépendante. | dépendante. $T' = -6 \text{ B. J. t}$ |
|--|---|---|--|--|
| Charge | $\mathbf{U}_{\mathbf{x}} = \sum_{\mathbf{x}} \mathbf{P} (\mathbf{x} - \mathbf{a}) - \frac{\mathbf{r}_{\mathbf{x}} \mathbf{r}_{\mathbf{x}}}{1}$ | $\mathbb{V}_{\mathbf{x}} = \frac{-\delta^{-1}}{1} \sum_{\mathbf{x}} \mathbf{P}$ | | 1 a |
| x (q)() | $x > a$. $M_x = -\frac{P}{1} a (1-x) = -\frac{P}{1} (1-b)(1-x)$ | $x > a V_x = -P \frac{a}{1} = -P \frac{(1-b)}{1}$ | $\frac{P}{1} * (1-s) (21-s) = \\ P$ | $(\frac{P}{1} * (1-a) (1+a) = \frac{P}{1} * (1^3 - a^3) = \frac{P}{1}$ |
| A P | $x = a \dots \dots \coprod_{x = -\frac{P}{1}} a \cdot b$ $x < a \dots \coprod_{x = -\frac{P}{1}} (1 - a) \cdot x = -\frac{P}{1} b \cdot x$ | $x < a \bigvee_{x} = + P \frac{b}{1} = + P \frac{(1-a)}{1}$ | $ \begin{cases} = \frac{1}{1} b (1-b) (1+b) = \frac{1}{1} b (1^2-b^2) = \\ = \frac{p}{1} b \cdot b \cdot (1+b) \end{cases} $ | $= \frac{1}{1} b (1 - b) (2 1 - b) =$ $= \frac{P}{1} a \cdot b \cdot (1 + a)$ |
| ************************************** | $\left(\sum_{o}^{x} P(x-s) - \frac{x}{1} \sum_{o}^{1} P(1-s) = \right)$ | $\int \frac{1}{1} \sum_{i}^{n} P(i-n) - \sum_{i}^{n} P =$ | Σ, P a (1 - a) (2 1 - a) | Nº Pa (1 - a) (1 + a) |
| | $= \sum_{i=x}^{1} P(i + x - 1) - \frac{x}{1} \sum_{i}^{1} P. b$ | $= \frac{1}{1} \sum_{0}^{1} \mathbf{P} \cdot \mathbf{b} - \sum_{1=x}^{1} \cdot \mathbf{P}$ | - | 1 |
| | s | pour s, < x < s, | | |
| (| $\begin{vmatrix} -p \left[x \left(a_1 - a_1 \right) \left(1 - \frac{a_2 + a_1}{2} \right) - \frac{1}{2} \left(x - a_1 \right)^2 \right] \\ = -\frac{1}{2} p \left[x \left(b_1^2 - b_2^2 \right) - \left(b_1 + x - 1 \right)^2 \right] \end{vmatrix}$ | $\begin{cases} p \left[a_{3} - x - \frac{a_{2} + a_{1}}{21} \left(a_{3} - a_{1} \right) \right] \end{cases}$ | $\left\{\begin{array}{c} \frac{p}{1} \left[a_{3_{1}} \left(1 - \frac{a_{3}}{2} \right)^{2} - a_{3_{1}} \left(1 - \frac{a_{1}}{2} \right)^{2} \right] = \\ \end{array}\right\}$ | $= \left[\left(\left(\left(\left(\left(\left(\left(\left(\left(\left(\left(\left(\left($ |
| parm | - b ₃ 3) | | $\Big = \frac{p}{1} (a_n - a_1) \Big(1 - \frac{a_2 + a_1}{2} \Big) \Big 1 (a_3 + a_1) - \frac{a_2 + a_2}{2} \Big $ | $\left[= \frac{p}{1} (a_9 - a_1) \frac{a_3 + a_1}{3} \left[1^2 - \frac{a_1 + a_2}{3} \right] \right]$ |
| 1 | pour $x \ge a_2 [I]_X = -\frac{p(1-x)}{2!} (a_1^3 - a_1^3)$ | $pour x \equiv s_1 \dots \emptyset_x = -p (s_2 - s_1) \frac{s_2 + s_1}{2}$ | | |
| | pour x > 4 | pour x > 4 | 5 | |
| | | $\begin{cases} \frac{p}{31} (1-a)^3 - p (x-a) = p & \frac{1^3 - 21x + a^3}{31} \end{cases}$ | $\begin{cases} \frac{p(1-3)^2}{41} [(1+3)^3 - 3 a^3] = \\ \frac{p b^3}{41} [(1+3)^3 - 3 a^3] = \\ \frac{p b^3}{$ | $\frac{1}{41} = \frac{1}{41} $ |
| b par m | $pour x \equiv a \coprod_{x} = -\frac{p x}{21} b^{2}$ | pour $x \ge a V_x = \frac{p}{g_1} (1 - a)^2 = \frac{p}{g_1}$ | (a ; e) [† | 41 (** - *) |
| | pour x < a | pour x A a | | |
| (q) | $ -\frac{p}{s!} \left[(1-x) a^3 - 1 (a-x)^3 \right] = $ | $\left\{-\left[\frac{p}{s^{1}}-p(a-x)\right]=-p\frac{b^{3}+9(x-1)}{s^{1}}\right\}$ | $\frac{p a^2}{41} (31 - a)^2 =$ | $\frac{p_{13}}{41}(31^3-13) =$ |
| \\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\ | | $0 \text{ poir } x \equiv a \dots b_x = -\frac{p}{g_1} = -\frac{p}{g_1} \frac{(1-b)^2}{g_1}$ | = p(t = 0)(t + 0) | $= \frac{V(1-a)}{41} [(1+b)^3 - 8b^3]$ |
| | $(x-1) \times \frac{p}{8} $ | | | |
| (x)(x)(x) | pour $x = \frac{1}{3} \cdot (D_{1/8} = -\frac{p}{8})^3 = -M$ | $p\left(\frac{1}{8}-x\right)$ | 4 pla | 1 p ls |
| p par na | par suite $\mathbb{U}_{x} = - R \cdot \left[1 - \left(\frac{9}{1} \cdot s\right)^{\frac{1}{2}}\right]$ | | | |
| | | 11 | | |

Nous savons (51) (52) que les coefficients α_i α_s α_s ... et β_i β_s β_s ... qui ne dépendent que des longueurs de travées ont des signes alternés et croissent très-rapidement en valeur numérique. Afin de mettre ces particularités des coefficients en évidence, nous posons pour la travée qui est chargée:

(57)
$$\left(-\frac{\alpha'}{\alpha}\right) = \mu$$
 $\left(-\frac{\beta}{\beta'}\right) = \nu$

où lorsqu'il s'agit d'une travée de rive, l'une de ces deux valeurs devient infinie ainsi que nous l'avons déjà mentionné (36) (37) puisque α_0 et β_0 sont nuls. Avec les nouveaux coefficients on aura:

1. pour une travée intermédiaire (43) chargée seule:

(58)
$$M = \frac{v T - T'}{l (\mu v - 1)}$$
 $M' = \frac{\mu T' - T}{l (\mu v - 1)}$

2. pour une travée de rive (44) (45) chargée seule

(59)
$$\mathbf{M} = \mathbf{o}$$
 $\mathbf{M}' = \frac{\mathbf{T}'}{v \, \mathbf{1}}$ $\mathbf{M} = \frac{\mathbf{T}}{\mu \, \mathbf{1}}$ $\mathbf{M}' = \mathbf{o}$

nous savons que les coefficients toujours positifs μ et ν ont des valeurs supérieures à 2 et généralement comprises entre 3 et 4*.

En substituant maintenant les valeurs tirées du tableau (56) dans les formules qui précèdent on arrive aux formules suivantes concernant les charges uniformément réparties:

1. Valeurs des moments sur les appuis provoqués par la surcharge seule de la travée considérée,

| Travée | On a en surchargeant | |
|------------------------|--|---|
| | Moment M | Moment M' |
| première | M = 0 | $\mathbf{M}' = \frac{1}{\nu} \cdot \frac{\mathrm{pl}^2}{4}$ |
| intermédi a ire | $M = \frac{\nu - 1}{\mu\nu - 1} \cdot \frac{pl^2}{4}$ | $M' = \frac{\mu - 1}{\mu \nu - 1} \cdot \frac{pl^2}{4}$ |
| dernière | $\mathtt{M} = \frac{1}{\mu} \cdot \frac{\mathtt{pl^2}}{4}$ | M'=0 |

NB. Pour la charge p par m qui figure dans ces formules, on pourra considérer soit la charge permanente, soit la charge mebile (échelle a de l'ordonnance ** soit enfin la somme des deux charges par m.

* Dans le cas déjà mentionné où toutes les travées sont égales, on trouve:

Ce sont les réduites successives de la fraction continue $\mu = 4 - \frac{1}{4} - \frac{1}{4} - \frac{1}{4} - \dots$

Ces deux cas examinés comprenant entre eux presque toutes les répartitions de travées admises en pratique on voit que μ sera toujours voisin de 3.7.

** Notre Tab. V du Tome II donne les moments 1/2 (1/4 pl2) tout calculés pour toutes les portées.

2. Valeurs de l'effort tranchant provoquées par la surcharge seule de la travée considérée, sur une section quelconque:

(61)
$$(V_a)_p = \frac{M - M'}{1} + (V_a)_p$$
 . . pour la charge p par m.

| Travée | ∑ b b b b b b b b b b b b b b b b b b b | \(\text{p par m} \) | |
|-------------------------|--|--|---|
| mière pre- | $+\frac{pb^2}{2l}\left[1-\frac{1}{2\nu}\left(1+\frac{a}{l}\right)^2\right]$ | $-\frac{pa^{2}}{2l}\left[1+\frac{1}{2\nu}\left(2-\frac{a^{2}}{l^{2}}\right)\right]$ | $+\frac{\mathrm{pl}}{2}\left[\frac{\mathrm{b}-\mathrm{a}}{\mathrm{l}}-\frac{\mathrm{1}}{2\nu}\right]$ |
| inter- mé- diaire | $+\frac{pb^{2}}{21}\left[1-\frac{(\nu+1)\frac{a^{2}}{1^{2}}+\frac{\mu-\nu}{2}\left(1+\frac{a}{1}\right)^{2}}{\mu\nu-1}\right]$ | $-\frac{pa^{2}}{2l}\left[1-\frac{(\mu+1)\frac{b^{2}}{l^{2}}+\frac{\nu-\mu}{2}\left(1+\frac{b}{l}\right)^{2}}{\mu\nu-1}\right]$ | $+\frac{p!}{2}\left[\frac{b-a}{1}+\frac{v-\mu}{2(\mu v-1)}\right]$ |
| der- nière | $+rac{{	ext{pb}}^{2}}{2}\left[1+rac{1}{2\mu}\left(2-rac{{	ext{b}}^{2}}{1^{2}} ight) ight]$ | $-\frac{pa^{2}}{2l}\left[1-\frac{1}{2\mu}\left(1+\frac{b}{l}\right)^{3}\right]$ | $+\frac{pl}{2}\left[\frac{b-a}{l}+\frac{1}{2\mu}\right]$ |

NB. Pour la charge p par se qui figure dans ces formules on aura à considérer des valeurs variant suivant la longueur surchargée (échelle à de l'ordonnance * autrichienne).

Les rapports a:l et b:l sont généralement des fractions ordinaires simples choisies d'après la division des mailles ou prises comme parties aliquotes (décimales) de la portée. Dans chaque cas particulier où l, μ , ν , p sont connus, on pourra donc à l'aide des formulaires obtenir facilement les valeurs M, M' et V_a dûs à la charge p; nous allons faire voir comment on devra les utiliser, pour les formules générales (54) (55) dont on aura à se servir.

LIV. Procédés de calcul expliqués sur un exemple.

1. Pour obtenir les moments sur les appuis ell ell ou elle elle, résultant d'une combinaison que le orque de travées chargées (charges permanentes avec ou sans la charge mobile d'après l'échelle a) il est commode de se servir de la théorie des Nos (LI) et (LII) en calculant successivement au moyen des formules (43) 44) (45) (60) ainsi que (29) (31) tous les moments d'appui M, M, M, ..., M, provoqués par la charge appliqué à chacune des travées isolément, et en réunissant en suite tous les résultats dans un tableau.

Pour avoir les moments sur les appuis $\mathscr{M}_1 \otimes \mathscr{M}_2 \ldots \otimes \mathscr{M}_{n-1}$ résultant d'une combinaison quelconque de travées chargées, il suffira d'ajouter algébriquement les valeurs, du tableau qui lui correspondent.

Pour calculer les moments M et M' d'autre part qui sont provoqués par la surcharge partielle d'une seule travée (échelle b) il suffit d'appliquer les formules (58) et (59) en choisissant les valeurs convenables de T et T' considérées comme variables avec l'abscisse x=a limitant la charge. Ces fonctions des charges (18) (19) résultent ici de l'intégration qui remplace la sommation Σ des premières formules et qui fournit les valeurs du tableau (56). Il ne sera toutefois pas nécessaire de calculer les moments M et M' eux-mêmes, car en se servant de la formule (55) pour calculer \mathscr{V}_x on évaluera le dernier terme entre parenthèses, à l'aide du formulaire (61) et on l'ajoutera à $(\nabla_x)_q = q \left(\frac{1}{2} l - x\right)$ et à la constante $(\mathscr{M}_0 - \mathscr{M}')$: l que nous savons déterminer.

2. On a par exemple pour un pont à trois travées avec $l_1 = \frac{8}{10} l$, $l_2 = l$, $l_3 = l_1$ et avec les charges $p_1 p_2$ et p_3 qui leur incombent par m de voie, d'après (46) et (60) (62) . . . $\alpha_1 = \beta_1 = 1$ $\alpha_2 = \beta_2 = -3.6$ $\alpha_3 = \beta_3 = +14.95$

^{*} Notre Tab. V du Tome II donne les moments 1/2 pa² ou 1/2 pb² tout calculés pour toutes longueurs l à prendre pour a ou b.

(63) . Barême des moments sur les appuis pour la surcharge d'une travée seule.

| Charge | M ₁ | М, |
|------------------------------|---|---|
| △ p ₁ par m △ △ △ | $\mathbf{M}_{i} = \begin{cases} +0.481605 \left(\mathbf{p}_{i} \frac{\mathbf{l}_{i}^{2}}{8} \right) \\ +0.308227 \left(\mathbf{p}_{i} \frac{\mathbf{l}^{2}}{8} \right) \end{cases}$ | $\mathbf{M_s} = \begin{cases} -0.183779 & \left(\mathbf{p_i} \cdot \frac{\mathbf{l_i^2}}{8}\right) \\ -0.085619 & \left(\mathbf{p_i} \cdot \frac{\mathbf{l_i^2}}{8}\right) \end{cases}$ |
| △ △ p₂ pur ss △ △ | $M_{t} = + 0.484783 \left(p_{s} \frac{l^{2}}{8} \right)$ | $M_{s} = + 0.434783 \left(p_{s} \frac{l^{s}}{8} \right)$ |
| Δ Δ Δ p ₀ put m Δ | $\mathbf{M}_{i} = \begin{cases} -0.183779 & \left(\mathbf{p}_{s} \frac{1_{s}^{2}}{8}\right) \\ -0.085619 & \left(\mathbf{p}_{s} \frac{1_{s}^{2}}{8}\right) \end{cases}$ | $\mathbf{M_{a}} = \begin{cases} +0.481605 \left(\mathbf{p_{a}} \cdot \frac{\mathbf{l_{a}^{2}}}{8} \right) \\ +0.085619 \left(\mathbf{p_{a}} \cdot \frac{\mathbf{l_{a}^{2}}}{8} \right) \end{cases}$ |

Les coefficients numériques qui figurent dans ces formules ne dépendent que des α et β c'est-à-dire de la répartition des longueurs de travées. Nous en donnons les valeurs calculées d'avance dans les Tab. XX à XLV du Tome II, pour les ponts usuels en pratique (avec travées intermédiaires égales à 1 et travées de rive un peu moindres égales à θ 1); les moments qu'ils multiplient sont les moments de flexion aux milieu des travées considérées comme indépendantes**.

Si l'on admet par exemple d'après l'échelle a de l'ordonnance autrichienne

le barême (63) pour la surcharge d'une travée seule, devient:

(65) . . . Moments sur les appuis pour la charge mobile.

| Δ Δ Δ | $\mathbf{M}_{1} = + 1695 \cdot 25m^{2}$ | M ₂ = - 470.90mt |
|---------|---|--|
| Δ Δ Δ Δ | $\mathbf{M_i} = + 2228 \cdot 26^{mf}$ | $M_2 = + 2228 \cdot 26mt$ |
| Δ Δ Δ Δ | $\mathbf{M}_{1} = -470.90 mt$ | M ₂ = + 1695·25 ^{mt} |

On en déduit par voie de simple addition algébrique le nouveau barême :

(66) . . . Moments sur les appuis pour la charge mobile.

| Δ Δ Δ Δ | $ell_1 = + 3923.51$ mt | $\mathscr{Ol}_2 = + 1757 \cdot 86^{mt}$ |
|---------|--|--|
| Δ Δ Δ | $\mathcal{M}_1 = + 1757 \cdot 36mt$ | $\mathscr{Ol}_3 = + 3923.51 mt$ |
| | $\mathcal{O} \mathcal{U}_1 = + 1224.85^{mt}$ | ell ₃ = + 1224:35 ^{mt} |

^{*} Les deux expressions citées ici présentent chacune des avantages spéciaux sur lesquels nous reviendrons. On n'en prendra naturellement qu'une seule suivant que l'on voudra se servir de l₁ ou de l.

** Comme p₁ et (l₁ = 0.8 l), p₂ et (l₂ = 1), p₃ et (l₃ = 0.8 l) sont des groupes de deux valeurs qui se correspondent, quant à l'échelle a de l'ordonnance autrichienne, on pourra prendre les moments 1/8 p₁ 1½, 1/8 p₃ 1½ déjà tout calculés dans la Tab. V du Tome II; c'est pour cette raison que l'on a cité au barême (63) la première sorte de coefficients concernant l₁ et l₂. Ce procédé de calcul simplifié sera utilisé à l'exemple du N° LIX.

On a réalisé ainsi toutes les combinaisons de surcharge dont on a besoin pour des poutres de ce genre, à trois travées*. Les moments trouvés (65) (66) doivent être augmentés de ceux que provoque la charge permanente et qui pourront être calculés également à l'aide du barême (63). Si l'on suppose par exemple que l'on ait sur les trois travées:

charge permanente par
$$m$$
 de voie . . $q_1 = q_s = 3^t 5$ $q_s = 4^t 3$ on aura pour les moments $\left(q_1 \frac{1^s}{8}\right) = 4375^{mt}$ $\left(q_s \frac{1^s}{8}\right) = 5375^{mt}$

Les moments à ajouter pour la charge permanente seront donc en résumé:

$$\mathscr{M}_{1} = \mathscr{M}_{2} = 0.308227 \left(q_{1} \frac{l^{2}}{8}\right) + 0.434783 \left(q_{2} \frac{l^{2}}{8}\right) - 0.085619 \left(q_{1} \frac{l^{2}}{8}\right) = 3310.87^{mt}$$

En ajoutant ce résultat aux moments déjà trouvés pour la charge mobile (65) (66) on obtient pour le calcul d'après les formules (54) (55) le barême général des:

(67) . Moments sur les appuis résultant de l'ensemble des charges permanentes et mobiles pour toutes les combinaisons de travées chargées sur le total de leur portée.

| ** 1 | Δ Δ Δ Δ | $ell_1 = 5006 \cdot 12$ | M ₂ = 2839.97 |
|---------|---------|----------------------------|----------------------------|
| 2 | | $ell_1 = 5539.13$ | ell ₂ = 5589·13 |
| 3 | | $ell_1 = 2889.97$ | ell _a = 5006·12 |
| 4 | | $ell_1 = 7234.38$ | ell ₂ = 5068·28 |
| 5 | | $ell_1 = 5068.23$ | ell ₂ = 7284·38 |
| 6 | | ell ₁ = 4535·22 | ell ₂ = 4535·22 |

Ce barême établi pour un exemple de pont avec répartition symétrique de longueurs de travée, est naturellement disposé symétriquement lui-même; mais la méthode serait absolument la même pour une répartition non symétrique quelconque.

- 3. L'épure connue des moments de flexion qui sert à la distribution des fers dans les bandes s'obtiendra directement à l'aide du barême (67); on utilisera les six combinaisons (et la symétrie s'il y a lieu) pour porter les moments trouvés en ordonnées au-dessus des appuis et on réunira en suite les points obtenus par des arcs de parabole tracés avec des patrons construits comme pour des travées indépendantes ***.
- 4. L'épure des efforts tranchants au contraire, se compose de courbes de degré supérieur; on ne pourra les construire qu'en calculant un nombre suffisant de leurs ordonnées pour des abscisses que l'on choisira d'après la répartition des mailles de la poutre, ou en divisant

^{*} Nous supposons ici le lecteur initié à la pratique des ponts à poutres continues et des combinaisons de surcharge, dont nous donnons plus loin la théorie complète.

^{**} Nous avons laissé ici les combinaisons dans l'ordre où elles ont été établies; on trouvera un système plus rationnel dans notre barême des charges au N° (LVII).

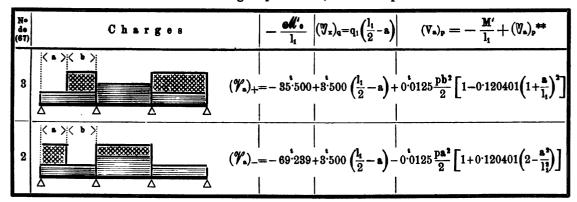
*** Il faudra pour chaque longueur de travée deux paraboles l'une pour la charge q, l'autre pour la charge (p+q); on aura donc ici (comme dans la plupart des cas pratiques) en tout quatre paraboles à construire répondant aux charges q₁ (p₁+q₁) q₂ (p₂+q₃) par mètre comme le montre la figure (68).

Chaque parabole découpée sur carton fin s'employe comme règle courbe; on la fait glisser sur l'épure de face quatre sur extent repondiquiere à ligne de sont extent paraboles de face (69) y improprié paraboles (69) y improprié paraboles (69) y impropr

de façon que son axe restant perpendiculaire à la ligne des appuis, ses côtés fig. (69) viennent à passer par les

la portée en un certain nombre de parties égales*. Ce calcul s'effectuera en se servant des formules (55) (61) pour lesquelles on utilisera les trois premières combinaisons de charges du tableau (67); on aura ainsi pour l'exemple considéré:

(70). Valeurs des plus grands efforts tranchants positifs et négatifs résultant de l'ensemble des charges par voie, dans la première travée.



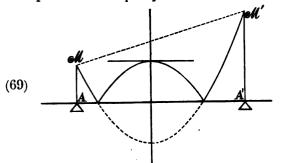
extrémités ell et ell' des ordonnées A ell et A' ell' représentant les moments sur les appuis que l'on considère. Après avoir tracé ainsi l'arc de parabole ell ell' on en rabat vers le haut toute la partie située au-dessous de

(68)

la ligne des appuis, concernant les moments négatifs (région médiane).

L'exactitude de cette construction de la courbe représentative des moments de flexion au moyen du patron parabolique, ressort de l'équation (54), d'après laquelle les ordonnées de 🗓 x doivent être portées à partir de la droite ell ell' vers le bas, ainsi que de cette propriété bien connue de la parabole: le paramètre et la direction de l'axe de la courbe restent invariables, lorsqu'on ajoute ses ordonnées à celle d'une droite quelconque.

On remarquera qu'un patron parabolique construit comme il a été dit (68) ne



dépend que de la charge par mètre et non de la portée, ou en d'autres termes que la construction (68) appliquée à des portées diverses l, ou l, avec une seule et même charge p par mètre, ne donne qu'un seul et même patron parabolique. Il faudra du reste, pour que les patrons construits remplissent les intervalles of off auxquels il sont destinés, que l'on prolonge convenablement leurs côtés au-delà des appuis. Nous renvoyons à cet égard à la construction rapide (137) que nous donnons plus loin.

Pour les ponts-routes de grandes portées on a une seule surcharge par mètre (rassemblements) à considérer et la charge permanente par mètre est à peu-près constante pour tout le pont. On n'aura alors à con-

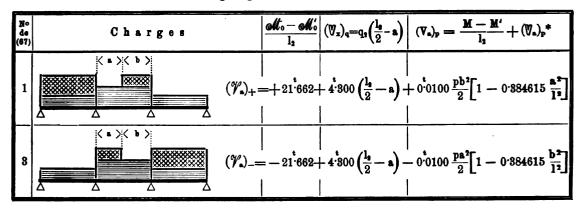
struire en tout que deux patrons paraboliques.

Dans tous les cas, qu'il s'agisse d'un pont de chemin de fer ou d'un pont-route, les tracés se feront toujours de la même manière. En se servant de papiermillimètre on oriente facilement les patrons sur l'épure.

* Les contours cherchés ayant une forme régulière avec courbure très-douce, il suffit en pratique de diviser la portée en 5 parties égales. Ce sera alors (en outre des efforts aux appuis) deux ou trois points intermédiares au plus (et non 4) que l'on aura à déterminer. Dans notre exemple du N° LIX nous avons toutefois divisé toutes les travées en dix parties égales, précisément pour prouver qu'un aussi grand nombre de points n'est pas nécessaire.

*Où l'on prendra les charges variables p de l'échelle b de l'ordonnance autrichienne (Tab. V. tome II).

(71) . Valeurs des plus grands efforts tranchants positifs et négatifs résultant de l'ensemble des charges par voie, dans la travée intermédiaire.



Les calculs à effectuer avec ces formules (dont les deux dernières sont équivalentes à cause de la symétrie) sont tout-à-fait analogues à ceux qui concerneraient la travée indépendante, et le surcroît de complication résultant de la continuïté, ne se traduit que par la présence d'une constante comme premier terme, et par celle d'un facteur spécial entre $[\]$ au dernier terme, les moments $\frac{1}{2}$ pb² et $\frac{1}{2}$ pa² n'étant autres que les moments tournants de notre Tab. V au Tome II, qui sont calculés d'avance.

Les constantes ($\ell_0 - \ell_0 = \ell_0 = \ell_0$): l'ésultent immédiatement des moments déjà calculés au tableau (67); le dernier facteur entre [] exigera seul un supplément de travail résultant de la continuïté. Remarquons à ce sujet que d'après (61) ce facteur peut généralement contenir après l'unité deux termes au plus et que les coefficients qui y entrent sont des fonctions de μ et de ν , faciles à calculer même pour un pont à travées quelconques; dans le cas présent comme dans tous les cas où $\mu - \nu = 0$, ainsi que dans le cas d'une travée de rive, ils se réduisent à un seul. Enfin pour tous les ponts usuels avec travées intermédiaires égales à l et travées de rive un peu moindres égales à θ l, on trouvera dans nos Tab. XX à XLV du Tome II les coefficients cherchés, tout calculés en fonction de θ .

LV. Théorie des charges les plus défavorables pour les bandes.

1. Les deux points d'inflexion fixes dans une travée intermédiaire.

Nous nous sommes contentés en traitant l'exemple ci-dessous, d'admettre comme le fait l'ordonnance autrichienne, que les surcharges les plus défavorables à considérer pour les bandes devront consister en un certain nombre de combinaisons de travées chargées sur le total de leur portée, tandis que pour les efforts tranchants on devra tenir compte d'une surcharge partielle de la travée que l'on considère, et sur les autres travées, d'une des combinaisons des charges dont nous venons de parler.

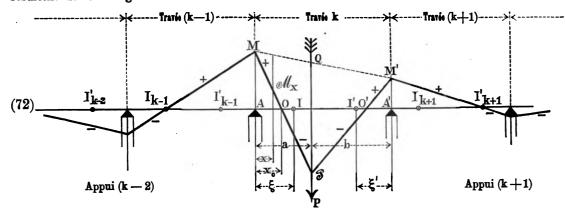
Cette façon de procéder admise par la plupart des constructeurs en France et en Autriche suffit entièrement en pratique. Il y a toutefois des calculateurs, qui d'après les exigences d'une théorie plus exacte, veulent admettre même pour les bandes des surcharges qui ne s'étendent qu'à une partie de la travée que l'on considère. Les barêmes, épures et tableaux de moments fléchissants ainsi déterminés et publiés par certains auteurs, ont même parfois été utilisés en pratique, l'auteur à par suite jugé nécessaire de reprendre ici à nouveau la théorie exacte des surcharges les plus défavorables, afin de faire voir que les principes admis en général par les ingénieurs et confirmés par l'ordonnance, répondent bien aux exigences de la construction.

C'est encore la théorie exposée aux N^{os} (LI) et (LII), qui appliquée au cas d'une force unique P agissant sur la poutre supposée non chargée, va nous donner rapidement tous les

^{*} Où l'on prendra les charges variables p de l'échelle 🖢 de l'ordonnance autrichienne (Tab. V, Tome II).

Nous faisons voir du reste, en traitant notre exemple du No LIX, que la seule considération des combinaisons de travées chargées sur le total de la portée, suffit pour pouvoir, sans calculs nouveaux, tracer immédiatement à l'aide des seuls patrons paraboliques, tous les contours enveloppes des moments de flexion, y compris ceux qui résulteraient des surcharges partielles. Nous montrons que les mêmes paraboles qui donnent les courbes des maxima d'un côté d'une travée, donnent simultanément les courbes des minima de l'autre. Notre tracé donne donc à la fois tous les contours enveloppes des maxima et minima.

renseignements cherchés. La fig. (72) ci-dessous représente l'épure des moments de flexion qui résultent de la charge P considérée:



Les ordonnées représentatives des moments sur les appuis M et M' de la travée k considérée, étant AM et A'M', on sait d'après (6) (54) que pour avoir l'épure des moments dans la travée il faut porter en ordonnées à partir de la droite M M' vers le bas, les moments \mathbb{M}_x résultants de la charge P et calculés absolument comme si la travée était indépendante (56). On obtiendra ainsi le contour représentatif M \mathcal{S} M' pour la travée chargée*. Pour les travées non chargées (k-1) (k-2) (k-3) . . . situées vers la gauche, les moments seront représentés par les lignes droites qui joignent (54) les extrémités des ordonnées représentant les moments sur les appuis et ces derniers s'obtiendront (29) au moyen des coefficients α par les relations

(73) . . .
$$\frac{M}{\alpha} = \frac{M_{k-1}}{\alpha_{k-1}} = \frac{M_{k-2}}{\alpha_{k-2}} = \frac{M_{k-3}}{\alpha_{k-3}} = \ldots = \frac{M_2}{\alpha_2} = \frac{M_1}{1}$$

Les points d'intersection I_{k-1} I_{k-2} des droites en question avec la ligne des appuis, divisent les longueurs des travées correspondantes dans le rapport des coefficients α propres aux appuis. Ces points de divison ne dépendent donc que les longueurs de travées $\stackrel{**}{=}$ et non de la charge P; on les appelle les points fixes d'inflexion sur la gauche des travées considérées.

Pour les travées non chargées (k+1) (k+2) (k+3) situées sur la droite, on a de même (31) avec les coefficients β

(74)
$$\frac{M'}{\beta'} = \frac{M_k}{\beta_k} = \frac{M_{k+1}}{\beta_{k+1}} = \frac{M_{k+2}}{\beta_{k+2}} = \dots = \frac{M_{n-2}}{\beta_{n-2}} = \frac{M_{n-1}}{1}$$

et on en tire la spécification des points fixes d'inflexion I'_{k+1} I'_{k+2} etc. sur la droite de ces nouvelles travées.

Chaque travée considérée séparement possède ses deux points fixes d'inflexion de gauche et de droite, lesquels ne dépendent que de la répartition des longueurs de travées et jouent un rôle très-important dans toute cette théorie. En particulier la travée k fig. (72) a ses deux points fixes d'inflexion I et I' pour lesquels on aura avec les notations précédentes:

(75) . . .
$$\begin{cases} \frac{A I}{A'I} = \frac{\dot{\alpha}}{\alpha'} = \frac{1}{\mu} & \dots & A I = \xi = \frac{1}{\mu+1} \\ \frac{A'I'}{A I'} = -\frac{\beta'}{\beta} = \frac{1}{\nu} & \dots & A'I' = \xi' = \frac{1}{\nu+1} \end{cases}$$

Le point I est le point fixe où viennent s'annuler les ordonnées de toutes les droites représentatives de la travée k qui correspondent à des charges additionnelles agissant sur les travées situées à droite de l'appui A', tandis que le point I' jouit des qualités analogues pour toutes les charges additionnelles agissant à gauche de l'appui A.

^{*} Le contour représentatif de $\widetilde{\mathbb{I}}_x$ serait, dans les cas de plusieurs forces P un polygone, dans le cas d'une charge uniforme couvrant le portée, une parabole . . . etc., suivant les indications du tableau (56).

** Ces points restent donc les mêmes dans les travées non chargées, si au lieu d'une force unique P on en a plusieurs, ou si même la travée chargée supporte des poids isolés.

Le travée A A' est donc divisée par les points I I' en trois régions pour lesquelles la question des surcharges les plus défavorables doit être examinée séparément: il faudra y distinguer en outre les moments produits par les charges appliquées à la travée elle-même, et ceux qui sont produits par les charges agissant sur les autres travées.

2. Charges appliquées à la travée elle-même, recherche des points de passage où le moment s'annule.

Considérons de nouveau l'épure fig. (72) représentant l'action de la charge P sur la poutre ne supportant ni poids ni charges. On a d'après les formules (58) après substitution des valeurs de T et T' titrées de (56):

(76) . .
$$M = \frac{Pab}{l} \frac{v(l+b) - (l+a)}{l(\mu v - 1)}$$
 $M' = \frac{Pab}{l} \frac{\mu(l+a) - (l+b)}{l(\mu v - 1)}$

Dans ces formules* le premier facteur ou (— 📆x), est égal en valeur absolue, au moment de flexion que l'on obtiendrait au point d'application de la force P, si la travée était indépendante; ce moment est représenté sur l'épure (72) par la longueur Q3 portée à partir de la droite MM' vers le bas. Les deuxièmes facteurs (76) ne dépendant pas de la charge P mais seulement de son point d'application, pour toutes les positions du quel ils restent toujours positifs puisque μ et ν sont supérieurs à 2. Pour la même raison leur valeur numérique est toujours inférieure à 1 car les inégalités:

$$\nu (l + b) - (l + a) < l (\mu \nu - 1)$$
 $\mu (l + a) - (l + b) < l (\mu \nu - 1)$

se réduisent aux inégalités à premier membre négatif évidentes:

(78)
$$v(1+b-\mu 1) < a$$
 $\mu(1+a-\nu 1) < b$

On en conclut pour toutes les poutres continues la règle générale suivante:

Une force isolée P produit toujours un moment négatif au point d'application, et deux moments positifs aux appuis adjacents à la travée chargée; les trois moments deviennent nuls lorsque la force P s'approche de l'un de ces appuis.

Considérons maintenant les deux points de passage O et O' où le moment s'annulle. Les droites M3 et M'3 qui fournissent ces points d'intersection ainsi que toute la fig. (72) étant disposées symétriquement vers la gauche et vers la droite, il suffira évidemment d'étudier le point O, car tout ce qu'on aura dit pour celui-ci pourra se répéter en sens inverse pour le point O'. Le moment Mx produit par la force P sur une section quelconque comprise entre M et 3 et dont l'abscisse est x sera d'après (54) (56):

(79)
$$\mathbf{M}_{x} = \frac{(1-x)\mathbf{M} + x\mathbf{M}'}{1} - \frac{P}{1}bx$$

En substituant les valeurs (76) de M et M' on trouve après réduction:

(80)
$$\mathbf{M}_{x} = -\frac{\mathbf{P} \cdot \mathbf{b}}{\mathbf{l} (\mu \nu - 1)} \left[\left[(\mathbf{l} - \mathbf{x}) (\nu + 1) - \mathbf{x} (\mu + 1) \right] \frac{\mathbf{a}^{2}}{\mathbf{l}^{2}} - \left[(\mathbf{l} - \mathbf{x}) (2 \nu - 1) + \mathbf{x} (\mu - 2) \right] \frac{\mathbf{a}}{\mathbf{l}} + (\mu \nu - 1) \mathbf{x} \right]$$

Il en résulte qu'entre l'abscisse a du point d'application de P et l'abscisse x, du point O où $M_x = 0$, on aura l'équation du second degré en a:

$$(81) \ . \ \left[l\left(\nu+1\right)-x_{o}\left(\mu+\nu+2\right)\right]^{\frac{a^{2}}{l^{2}}}-\left[l\left(2\nu-1\right)-x_{o}\left(2\nu-\mu+1\right)\right]^{\frac{a}{l}}+\left(\mu\nu-1\right)x_{o}=0$$

Si c'est a qui est donné, l'équation est du premier degré en xo et on en tire immédiatement:

diatement: (82)
$$x_0 = a \frac{(2\nu - 1) - (\nu + 1)\frac{a}{l}}{(\mu\nu - 1) + (2\nu - \mu + 1)\frac{a}{l} - (\mu + \nu + 2)\frac{a^2}{l^2}} = l \cdot \frac{\Re \frac{a}{l} - \Re \frac{a^2}{l^2}}{\Re + \Re \frac{a}{l} - \Re \frac{a^2}{l^2}}$$

où pour simplifier nous désignons par $\mathfrak N$ $\mathfrak N'$ et $\mathfrak D$ $\mathfrak D'$ $\mathfrak D''$ les fonctions de ν et μ qui entrent dans les coefficients des puissances de (a : l) au numérateur et au dénominateur.

(77) . . .
$$\mathbf{M} = \frac{\mathbf{Pab \xi}}{\mathbf{l^3 \zeta}} [\mathbf{b} + (\mathbf{l} - 3 \xi')]$$
 $\mathbf{M'} = \frac{\mathbf{Pab \xi'}}{\mathbf{l^3 \zeta}} [\mathbf{a} + (\mathbf{l} - 3 \xi)]$

^{*} En posant $\zeta = II' = 1 - \xi - \xi' = \frac{\mu \nu - 1}{(\mu + 1)(\nu + 1)} 1 = (\mu \nu - 1) \frac{\xi \xi'}{1}$, puis introduisant ainsi ζ et avec (75) les valeurs ξ , ξ' à la place de μ et ν on trouve les formules souvent citées en Allemagne : (77) . . . $\mathbf{M} = \frac{P \ a \ b \ \xi}{1^3 \zeta} \ [b + (1 - 3 \ \xi')]$ $\mathbf{M}' = \frac{P \ a \ b \ \xi'}{1^3 \zeta} \ [a + (1 - 3 \ \xi)]$

Si la force P s'avance d'une manière continue d'un appui vers l'autre c'est-à-dire depuis a == o jusqu'à a == 1, le point de passage O se ment d'une manière continue de A en I son abscisse croissant:

(83) de
$$x_0 = 0$$
 jusqu'à . . $x_0 = \xi = \frac{1}{\mu + 1}$

En effet ces valeurs extrêmes résultent immédiatement de la formule (82); on trouve en outre en différentiant cette même formule par rapport à a:

$$(84) \ . \ \frac{dx_0}{da} = \frac{\mathfrak{D} \, \mathfrak{N} - 2 \, \mathfrak{D} \, \mathfrak{N}' \, \frac{a}{l} + (\mathfrak{D}'' \mathfrak{N}' - \mathfrak{D}' \mathfrak{N}') \, \frac{a^2}{l^3}}{\left(\mathfrak{D} + \mathfrak{D}' \, \frac{a}{l} - \mathfrak{D}'' \, \frac{a^2}{l^3}\right)^3} = (\mu \nu - 1) \frac{(2 \, \nu - 1) - 2 \, (\nu + 1) \, \frac{a}{l} + 3 \, \frac{a^2}{l^3}}{\left(\mathfrak{D} + \mathfrak{D}' \, \frac{a}{l} - \mathfrak{D}'' \, \frac{a^3}{l^3}\right)^2}$$

Cette expression peut encore être simplifiée notablement si l'on remarque que le numérateur de la dernière fraction est divisible par $\left(1 - \frac{a}{1}\right)$; on trouve ainsi finalement:

(85) ...
$$\frac{dx_0}{da} = 3 \cdot \frac{(\mu \nu - 1)(\frac{2\nu - 1}{3} - \frac{a}{1})(1 - \frac{a}{1})}{\left[(\mu \nu - 1) + (2\nu - \mu + 1)\frac{a}{1} - (\mu + \nu + 2)\frac{a^2}{1^2}\right]^2} > 0 \text{ donc}$$

(86) . . .
$$\frac{d x_0}{d a}$$
 reste toujours positif depuis $a = 0$ jusqu'à $a = 1$, et

par suite xo croît d'une manière continue. On reconnaît en outre que l'abscisse xo et sa dérivée ne peuvent devenir infinies dans l'intervalle considéré. En effet le dénominateur de xe qui se retrouve dans (85) est une fonction algébrique du second degré par rapport à (a:l), la parabole dont il représente l'ordonnée [vu le coefficient négatif de (a:l) et le terme indépendant positif] a son sommet convexe tourné vers le haut et coupe la ligne des appuis en deux points qui doivent comprendre les ordonnées positives, car pour a = o et a = 1 on obtient les valeurs positives $(\mu \vee -1)$ et $(\mu +1)$ $(\nu -2)$. On en conclut que pour toutes les valeurs intermédiaires de a, ces ordonnées restent aussi positives et finies.

x. a donc entre a = o et a = 1 des valeurs toujours positives, limitées et croissantes, ce qu'il s'agissait de démontrer. On en conclut immédiatement sur la figure que le point O' aura les mêmes propriétés. Il en resulte donc que:

1. Une force P agissant en un point quelconque d'une travée intermédiaire A A' n'y produira dans toutes les sections comprises entre les points d'inflexions fixes I I' que des moments négatifs.

2. En surchargeant une travée intermédiaire AA' d'une façon quelconque, on y développera des moments dont la courbe représentative présentera toujours deux points de passage compris respectivement dans les régions AI et A'I' et où les moments seront nuls*. Dans la région médiane comprise

(87) . .
$$T = T' = \frac{pl^2}{4}$$
 $M = \frac{v-1}{\mu v-1} \frac{pl^2}{4}$ $M' = \frac{\mu-1}{\mu v-1} \frac{pl^2}{4}$

On trouve d'après cela pour le moment $(M_x)_p$ dans la section dont l'abscisse est :

$$(88) \quad . \quad . \quad (\mathbf{M}_{\mathbf{x}})_{\mathbf{p}} = \frac{(\mathbf{l} - \mathbf{x}) \, \mathbf{M} + \mathbf{x} \, \mathbf{M}'}{\mathbf{l}} + (\mathbf{M}_{\mathbf{x}})_{\mathbf{p}} = \frac{\mathbf{p} \, \mathbf{l}^{2}}{4} \left\{ \frac{\mathbf{v} - \mathbf{1}}{\mu \, \mathbf{v} - \mathbf{1}} - \left[1 + \frac{(\mu + 1)(\mathbf{v} - \mathbf{1})}{\mu \, \mathbf{v} - \mathbf{1}} \right] \frac{\mathbf{x}}{\mathbf{l}} + 2 \frac{\mathbf{x}^{2}}{\mathbf{l}^{2}} \right\}$$

Pour une travée de rive, par exemple la dernière, pour laquelle v

$$(89) \quad . \quad (M_x)_p = \left(1 - \frac{x}{l}\right)M + (\widetilde{\mathbb{W}}_x)_p = \frac{pl^2}{2} \left[\frac{1}{2\,\mu} - \left(1 + \frac{1}{2\,\mu}\right)\frac{x}{l} + \frac{x^2}{l^2}\right] = \frac{pl^2}{2} \left(1 - \frac{x}{l}\right) \left(\frac{1}{2\,\mu} - \frac{x}{l}\right)$$

Les racines ou abscisses x₀ des points de passage sont généralement (88) après réduction:

(90) . . .
$$\frac{x_0}{1} = \frac{1}{2} \left[1 + \frac{\nu - \mu}{2(\mu\nu - 1)} \right] \pm \frac{1}{4} \sqrt{\left(\frac{\nu - \mu}{\mu\nu - 1}\right)^2 + 4 \cdot \frac{(\nu - 1)(\mu - 1)}{\mu\nu - 1}}$$
 par suite

$$(91) \quad . \quad . \quad \text{si } \mu = \nu \ldots \frac{x_0}{l} = \frac{1}{2} \left(1 \pm \sqrt{\frac{\mu - 1}{\mu + 1}} \right), \qquad \text{si } \nu = \infty \ldots \frac{x_0}{l} = 1 \text{ et } \frac{x_0}{l} = \frac{1}{2\mu}$$

^{*} Lorsque la portée totale supporte une charge uniformément répartie de p par mètre on a d'après (56) (58) et (60): $M = \frac{v-1}{uv-1} \frac{pl^2}{4}$ $M' = \frac{\mu-1}{uv-1} \frac{pl^2}{4}$

entre ces points, de passage les moments seront négatif, tandis qu'entre chaque appui et le point de passage voisin, ils seront positifs*.

3. Détermination du point limite des charges.

Revenons maintenant au problème de l'équation (81) c'est-à-dire à la recherche de l'abscisse a du point d'application de la force P, pour laquelle le moment devient nul sur une section donnée dont l'abscisse et x_o. Le point cherché que nous nommerons G_x, limitera la surcharge sur le côté de droite ou sur le côté de gauche de la travée, suivant que ce sont les moments positifs ou négatifs que l'on voudra avoir sur la section donnée.

Nous remarquerons tout d'abord que puisque o $< x_0 < 1 : (\mu + 1)$ d'après ce qui précède, les coefficients de l'équation (81) seront toujours positifs, car les inégalités

$$\frac{1}{\mu+1} < \frac{1}{\mu+\nu+2} \qquad \text{et} \qquad \frac{1}{\mu+1} < \frac{1}{2\nu-\mu+1}$$

se réduisent facilement toutes les deux à $1 < \mu \nu$.

Nous allons faire voir maintenant que pourvu que o $< x_o < l : (\mu + 1)$, l'équation (81) possède toujours deux racines réelles et positives dont la plus petite seule convient **.

Si l'on désigne par $\pm \sqrt{2f}$ la partie irrationnelle du numérateur dans l'expression bien connue des racines, la condition de réalité de celles-ci s'écrit:

$$(92) \ \dots \ \mathcal{Y} = \left[l \, (2 \, \nu - 1) - x_0 \, (2 \, \nu - \mu + 1) \right]^{s} - 4 \, x_0 \, (\mu \, \nu - 1) \left[l \, (\nu + 1) - x_0 \, (\mu + \nu + 2) \right] > 0$$

Cette expression qui est du second degré en xo, peut être décomposée en deux facteurs linéaires, car l'équation du second degré:

(93)
$$\mathcal{Y} = 0$$
, contient évidemment *** la racine: $x_0^{\vee} = \frac{1}{\mu + 1}$

et la seconde racine $\mathbf{x}_{o}^{\mathbf{w}}$ s'en déduit facilement à l'aide du terme indépendant de (93)

$$(94) \quad . \quad x_{\circ}^{\mathsf{w}} = \frac{(x_{\circ}^{\mathsf{v}} x_{\circ}^{\mathsf{w}})}{x_{\circ}^{\mathsf{v}}} = \frac{(\mu + 1)(2\nu - 1)^{\mathsf{s}} \cdot 1}{(2\nu - \mu + 1)^{\mathsf{s}} + 4(\mu\nu - 1)(\mu + \nu + 2)} = \frac{(2\nu - 1)^{\mathsf{s}} \cdot 1}{4\nu(\mu + \nu) + \mu - 7}$$

En utilisant les valeurs trouvées pour les racines x, et x, on obtient:

(95)
$$\mathcal{Y} = [1 - x_0 (\mu + 1)][1(2\nu - 1)^2 - x_0 [4\nu(\mu + \nu) + \mu - 7]]$$

(96)
$$a = \frac{1}{2} \frac{1(2\nu - 1) - x_0(2\nu - \mu + 1) \pm \sqrt{2f}}{1(\nu + 1) - x_0(\mu + \nu + 2)}$$

Ces formules font voir qu'en supposant comme précedemment $0 < x_o < 1: (\mu + 1)$, on aura 0 > 0; en effet l'inégalité $x_o < x_o < x_o < (\mu \nu - 1)$ ($\nu - 2$); on a donc toujours $x_o < x_o prise en déhors de l'intervalle des racines x, x, a toujours le signe (95) du coefficient de (x,)2 qui est positif. On reconnaît d'ailleurs d'après (81) et (86) que les deux racines cherchées a de la formule (96) sont toujours de même signe, c'est-à-dire positives.

On voit (95) en outre que pour $x_0 = l : (\mu + 1)$ on a évidemment $\mathcal{Y} = 0$, ce qui donne pour l'équation (81) deux racines égales à l, qu'enfin pour $x_0 > l : (\mu + 1)$ on a $\mathcal{Y} < 0$ ce qui donne deux racines imaginaires.

Parmi les deux valeurs positives de a données par la formule (96), c'est toujours la plus petite qui convient parce que, comme on sait (82), la valeur de a doit s'annuller avec celle de x, +.

traves chargees que fon a devant soi, alors repute des monients de nexion qui en resulte, peut presenter aussi des points de passage dans la section médiane I I'.

** La discussion des formules (82) (85) qui précède prouve seulement qu'il existe toujours une racine positive qui convient; et nous verrons qu'une discussion ultérieure est nécessaire.

*** En substituant cette valeur de x_0 on trouve immédiatement

(97) $\frac{1}{2} \left[1(2\nu - 1) - x_0(2\nu - \mu + 1) \right] = \left[1(\nu + 1) - x_0(\mu + \nu + 2) \right] = \frac{\mu\nu - 1}{\mu + 1} 1$

^{*} Si ce n'est pas seulement une charge sur la travée elle-même, mais toute une combinaison de travées chargées que l'on a devant soi, alors l'épure des moments de flexion qui en résulte, peut présenter

[†] La plupart des auteurs qui ont publié sur cette théorie des ouvrages souvent très-étendus, ont négligé de soumettre l'équation (81) et sa résolution (82) (96) suivant l'une ou l'autre des abscisses x, et a, à une discussion exacte; c'est ce qui a déterminé l'auteur à entrer dans les détails de calculs du texte, qui sont destinés à dissiper les objections qui pourraient subsister encore.

On pourra donc calculer à l'aide des formules (95) (96) l'abscisse du point limite des charges G_x qui correspond à une section quelconque donnée sur AI. On pourra aussi déterminer le point analogue G'_x qui correspondrait à une section donnée sur A'I'; les formules tirées des considérations de symétrie (72) du système seraient:

(98) . .
$$\mathcal{Y} = [1 - (1 - x_0)(\nu + 1)][1(2\mu - 1)^s - (1 - x_0)[4\mu(\nu + \mu) + \nu - 7]]$$

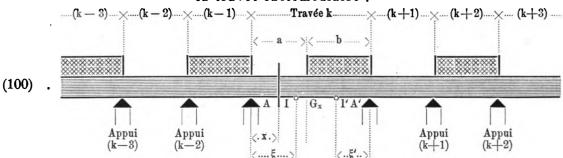
(99)
$$b = \frac{1}{2} \frac{1(2 \mu - 1) - (1 - x_0)(2 \mu - \nu + 1) \pm \sqrt{2 y'}}{1(\mu + 1) - (1 - x_0)(\mu + \nu + 2)}$$

4. Charges les plus défavorables pour une travée intermédiaire.

En résumant tout ce qui a été expliqué précédemment on peut se rendre compte exactement de la surcharge qui dans chacune des trois sections AI, II' I' A' d'une travée considérée, produira le plus grand moment positif ou négatif à savoir:

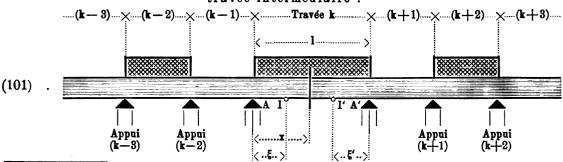
1. Le moment (positif) maximum dans une section de la région latérale AI de la travée k dont l'abscisse est x, s'obtient en surchargeant partiellement cette travée depuis le point limite G_x jusqu'à l'appui de droite A' et en surchargeant simultanément sur toute leur portée les travées de droite (k+2) k+4)... etc. ainsi que les travée de gauche (k-1) (k-3)... etc.; puisque pour toutes ces autres travées les droites représentatives correspondantes donnent encore des moments additionnels positifs sur la région AI considérée.

Barême des charges ¶ pour les moments positifs dans une région latérale de la travée intermédiaire*.



2. Le moment (négatif) minimum sur une section de la région médiane I I' de la travée k considérée, s'obtient en surchargeant sur le total de la portée la travée k elle-même ainsi que les travées de droite (k+2) (k+4) ... etc., et les travées de gauche (k-2) (k-4) ... etc.

Barême des charges 2 pour les moments négatifs dans la région médiane de la travée intermédiaire*.



^{*} Les figures que nous donnons ici (100) (101) pour la travée intermédiaire et plus loin (124) (125) pour la travée de rive, ont été dessinées, pour plus de simplicité, de façon que l'on pourrait y croire admisse l'hypothèse d'une charge permanente par m qui serait constante pour toute la poutre. En réalité la charge permanente par m ainsi que la charge mobile par m sont supposées avoir des valeurs qui peuvent être différentes pour toutes les travées, comme on le trouve indiqué aux fig. (67) (70) (71) pour un pont à trois travées.

Dans le cas où l'on voudrait calculer directement les effets de charge d'un train donné, l'abscisse a

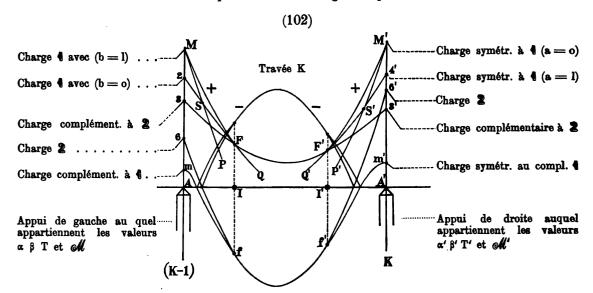
Dans le cas où l'on voudrait calculer directement les effets de charge d'un train donné, l'abscisse a serait celle du premier essieu du train couvrant la longueur b sur la droite; les relations établies entre a et x_0 sont toujours applicables à ce cas particulier de charge.

Les mêmes observations peuvent être faites pour le barême général des charges que nous donnons plus loin (136) et pour tous les cas où il doit être appliqué.

- Le moment minimum dans la région A I et le moment maximum dans la région I I' s'obtiendront naturellement en prenant les surcharges complémentaires de celles (100) (101) que nous venons d'indiquer. Mais ces moments, même si on les considère seulement au point de vue théorique, n'ont pas d'importance; ils ne pourront dépasser les autres que dans le voisinage des points I I' et n'y donneront lieu qu'à des différences insignifiantes (pour les ponts usuels) car l'épure des moments présente dans cette région le creux connu dont on ne peut entièrement tenir compte dans la distribution des tôles de bandes.
- 4. Pour la région latérale A'I les moments maxima et minima s'obtiendront évidemment en prenant les barêmes des charges qui sont disposés symétriquement au barême (100) et à son barême complémentaire. On aurait donc pour une travée intermédiaire à tenir compte en tout de six combinaisons ou barêmes de charges, abstraction faite des simplifications pratiques que nous allons signaler *.

5. Epure des moments maxima et minima dans une travée intermédiaire.

Il résulte de ce qui précède que le contour enveloppe des moments maxima se composera (102) de deux courbes de degré supérieur MF et M'F' pour les régions latérales AI et A'I', et d'un arc de parabole FF' pour la région médiane II' de la travée. On trouvera encore de même pour les moments minima les courbes de degré supérieur m'f et m'f' ainsi que la parabole ff' formant ensemble un contour qui résulte des charges complémentaires.



Dans cette figure les ordonnées négatives ont été rabattues vers le haut au-dessus de la ligne des appuis comme il est d'usage.

Nous allons maintenant faire voir que pour les moments maxima comme pour les moments minima, les trois courbes dont nous venons de parler forment une ligne continue dont les courbes composantes se coupent à angles obtus au droit des points d'inflexion fixes (sans pouvoir s'y rencontrer tangentiellement comme on l'avait prétendu et même imprimé). En raison de la disposition symétrique des courbes de gauche et de droite et de la disposition complémentaires des charges donnant les maxima ou minima, il suffira évidemment d'étudier l'un des quatre points F f' f d' et nous prendrons par exemple le point F.

On obtient l'ordonnée IF de la courbe MF à l'aide de la charge du barême 4 avec b = o. L'ordonnée IF de la parabole FF' d'autre part s'obtiendra avec la charge complémentaire à celle du barême 2. Ces deux charges (100) (101) ne diffèrent que par les combinaisons de travées chargées (charge mobile) sur la droite de l'appui A'; les droites représentatives des moments produites par ces dernières charges dans la travée A A' passent toutes par le point I. Toutes les charges provoqueront donc au point I un seul et même moment IF.

^{*} En résumé il suffira des deux fig. (100) et (101) pourvu que l'on y ajoute dans la pensée les figures symétriques et complémentaires nécessaires; nous nous contenterons donc dans le texte de rapporter ce qui suit aux deux barêmes cités.

Pour étudier la tangente à la courbe MF tant au point F qu'à l'autre extrémité M, il est nécessaire d'établir une formule exprimant \mathcal{M}_x en fonction de x dans la région latérale AI considérée. En désignant par $(\mathbf{M}_x)_p$ le moment additionel provoqué par la surcharge partielle de la travée elle-même, sur la section dont l'abscisse est x on aura d'après (54) (58).

$$(103) \quad (\mathbf{M}_{x})_{p} = \frac{(\mathbf{l} - \mathbf{x}) \, \mathbf{M} + \mathbf{x} \, \mathbf{M}'}{\mathbf{l}} + (\mathbf{M}_{x})_{p} = \frac{[\mathbf{l} \, \mathbf{v} - (\mathbf{v} + \mathbf{1}) \, \mathbf{x}] \, \mathbf{T} - [\mathbf{l} - (\mu + \mathbf{1}) \, \mathbf{x}] \, \mathbf{T}'}{\mathbf{l}^{3} \, (\mu \, \mathbf{v} - \mathbf{1})} + (\mathbf{M}_{x})_{p}$$

En substituant d'après (56) les valeurs de T, T' et $(M_x)_q$ qui conviennent à la charge partielle que nous considérons, les équations deviennent:

Dans ces formules b représente la longueur surchargée de la travée, et a la longueur non chargée (81) (96); nous y désignons en outre par p la charge mobile et par q la charge permanente par m, enfin par \mathcal{K} le facteur dans la grande parenthèse. La charge à admettre pour calculer ainsi (105) (106) les valeurs de \mathcal{M}_x tout le long de la courbe MF sont celles du barême \P .

Si l'on différentie maintenant l'équation (105) par rapport à x comme variable indépendante en représentant par $\partial \mathcal{K}$ la différentiation partielle de \mathcal{K} par rapport à x ou par rapport à a (comme fonction de x) on aura:

(107) . .
$$\frac{d(\mathbf{M}_{\mathbf{x}})_{\mathbf{p}}}{d\mathbf{x}} = -p \cdot \left(1 - \frac{\mathbf{a}}{1}\right) \frac{d\mathbf{a}}{d\mathbf{x}} \cdot \mathcal{X} + \frac{p \cdot l^{2}}{2} \left(1 - \frac{\mathbf{a}}{1}\right)^{2} \left(\frac{\partial \mathcal{X}}{\partial \mathbf{x}} + \frac{\partial \mathcal{X}}{\partial \mathbf{a}} \cdot \frac{d\mathbf{a}}{d\mathbf{x}}\right)$$

Pour tirer parti de cette fourmule nous calculerons les fonctions qui y figurent; nous trouverons ainsi ce qui suit:

1. Pour le point F d'après (75) (85) et (105) on a les valeurs fort simples:

(108)
$$x = \xi = \frac{1}{\mu + 1}$$
 $a = 1$ $\left(1 - \frac{a}{l}\right) \frac{da}{dx} = \frac{(\mu + 1)^a}{2} \cdot \frac{\nu - 2}{\mu \nu - 1}$
(109) $\left[\nu - 1 + (\mu - \nu) \frac{\xi}{l}\right] = \left[\nu - (\nu + 1) \frac{\xi}{l}\right] = \frac{\mu \nu - 1}{\mu + 1}$ et

(110) . .
$$\mathfrak{X} = 0$$

$$\frac{\partial \mathfrak{X}}{\partial x} = -\frac{(\mu + 1)(\nu - 2)}{1(\mu \nu - 1)} \qquad \frac{\partial \mathfrak{X}}{\partial x} = 0$$

pour lesquelles la dérivée (107) de $(M_x)_p$ devient nulle; la courbe MF a donc en F d'après (106) la même tangente que la parabole qui résulterait de la charge du barême 4 avec b = 0, et doit par conséquent couper à angle obtus la parabole F F' qui provient d'une charge complémentaire à celle du barême 2. C'est ce qu'il s'agissait de prouver*.

2. Pour le point M d'après (82) (96) et (105) on a les valeurs moins simples:

(111)
$$x = 0$$
 $a = 0$ $\frac{da}{dx} = \frac{\mu v - 1}{2 v - 1}$

(112)
$$\mathcal{K} = \frac{1}{2} \frac{\nu - 1}{\mu \nu - 1}$$
 $\frac{\partial \mathcal{K}}{\partial x} = -\frac{1}{2l} \left[1 + \frac{(\mu + 1)(\nu - 1)}{\mu \nu - 1} \right]$ $\frac{\partial \mathcal{K}}{\partial a} = \frac{\nu - 1}{l(\mu \nu - 1)}$

avec lesquelles la dérivée (107) de (M_x)_p devient après substitution et réduction:

(113) . .
$$\frac{d(M_x)_p}{dx} = -\frac{pl}{4} \left[1 + \frac{(\mu+1)(\nu-1)}{\mu\nu-1} \right] = -\frac{pl}{2} \left[1 + \frac{\nu-\mu}{2(\mu\nu-1)} \right]$$

^{*} Il convient de remarquer que d'après (85) pour $x=\xi$ on a $\frac{da}{dx}=+\infty$ ce qu'on a négligé de voir dans les publications antérieures. Par exemple dans l'ouvrage connu: "Theorie der äusseren Kräfte gerader Träger" du Dr. E. Winkler, Wien, 1870, p. 48 et 49, on prétend à la suite d'une différentiation inexacte qu'en F les deux courbes MF et FF' sont tangentes. La nouvelle édition de 1875 renferme aux p. 76 et 77 encore la même erreur; l'édition de 1886 la rectifie implicitement, d'accord avec la théorie de l'auteur, déjà établie à cette époque.

Cette valeur est identique avec celle que l'on obtient (88) en supposant la travée surchargée sur le total de la portée, de façon qu'au point M d'après (106) la courbe MF possède la même tangente que la parabole qui répond à la charge du barême (avec b == l.

La théorie qui précède conduit à la règle suivante, importante en pratique:

La courbe de degré supérieur MF obtenue avec les surcharges partielles du barême 🎙 peut être approximativement remplacée par la ligne brisée MSF composée de deux arcs de paraboles que l'on obtient en n'utilisant le barême ¶ que pour les hypothèses extrêmes b == l et b == o et en se servant ensuite des patrons paraboliques construits (68) avec les charges (p+q) et q par m, pour tracer ces courbes (69) à la manière ordinaire entre les moments sur les appuis calculés à l'avance.

La ligne brisée MSF remplace la courbe de degré supérieur MF avec une exactitude suffisante en pratique, puisque comme nous l'avons démontré les deux contours ont à leurs extrémités communes des tangentes communes*. On remplacera de la même manière la courbe de degré supérieur M'F' par la ligne brisée M'S'F' en se servant des barêmes symétriques au barême \P pris pour (a = 1) et pour (a = 0).

On pourrait enfin de la même manière substituer aux courbes de moments minima m f et m'f' des contours brisés composés d'arcs paraboliques obtenus à l'aide des charges complémentaires de celles qui servent aux maxima; mais cette construction ** serait superflue en raison de l'usage auquel doit servir l'épure des moments de fiexion, parce que les courbes en question ne pourront influer que très-légèrement sur le contour enveloppe cherché dans le voisinage des points f et f', où elles ne diffèrent de la parabole résultant du barême 2 que de quantités insignifiantes (102).

6. Surcharges les plus défavorables pour une travée de rive.

La théorie que nous venons d'exposer aux Nos 1, 2 . . . à 5 pour les surcharges les plus défavorables concernant une travée intermédiaire, peut être appliquée avec bien des simplifications à une travée de rive; il suffit pour cela de supposer que l'un des moments d'appuis ell ou ell' est nul et que la valeur de μ ou ν pour cet appui devient $+\infty$; nous considérons à cet effet

* Si l'on veut se rapprocher d'avantage de la théorie exacte, on peut tracer la courbe MF à l'aide de la règle courbe en guise de parabole définie par ses extrémités M et F ainsi que par les tangentes en ces points, en se servant à cet effet de la construction rapide que nous recommandons plus loin (137).

** La démonstration du texte pour MF quant aux tangentes communes en M et F peut être étendue immédiatement à la courbe analogue des minima m f à l'aide de la considération des charges complémentaires,

qui pourrait servir aussi à calculer les ordonnées de mf en fonction de celles de MF.

Nous désignons pour les moments provoqués uniquement par la charge partielle de la travée même, sur la section dont l'abscisse est x, par:

 $\{M_x\}_{pb}$... le moment obtenu comme dans le texte en chargeant la longueur b; $\{M_x\}_{pa}$... le moment obtenu avec la charge complémentaire sur la longueur a; $\{M_x\}_{p1}$... le moment obtenu en chargeant la longueur entière de la portée l. On devra avoir alors évidemment à cause des charges complémentaires:

... ... $(M_x)_{pa} = (M_x)_{p1} - (M_x)_{pb}$

Les dérivées des trois moments devront satisfaire à la même relation et on en déduit d'après les résultats déjà demontrés dans le texte, que:

 $\frac{\mathrm{d} \ (M_x)_{pa}}{\mathrm{d} \ x} = \frac{\mathrm{d} \ (M_x)_{pl}}{\mathrm{d} \ x}$ $\frac{\mathrm{d} (\mathbf{M}_{\mathbf{x}})_{\mathbf{pa}}}{} = \mathbf{0}$ tandis que pour a = 1.

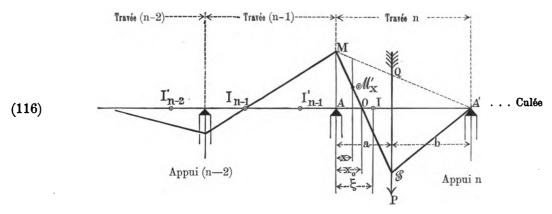
Pour le tracé des courbes minima dont pourraient avoir besoin les ingénieurs qui appliquent la formule (64) du N° XXXIII il ne faut aucune construction nouvelle; ce sont les paraboles MS et SF qui prolongées jusqu'au droit de l'appui A' donnent la ligne brisée remplaçant la courbe f'm' et l'on obtent de

la même manière la ligne qui remplace f m à l'aide des prolongements des paraboles M'S' et S'F'. Notre exemple du N° LIX fait voir cette construction. Il serait du reste oiseux de s'appesantir sur ces détails.

La théorie des poutres continues admet qu'il n'y pas d'abaissements sur les appuis et l'on sait que des mouvements même peu importants en ces pointes, modifient très-notablement la répartition des moments sur les divers appuis et par suite toute la théorie. Certains ingénieurs ont même voulu (du moins dans leurs publications) utiliser ces effets pour obtenir à l'aide d'abaissements autificials me voulu (du moins dans leurs publications) utiliser ces effets pour obtenir à l'aide d'abaissements autificials me voulu (du moins dans leurs publications) utiliser ces effets pour obtenir à l'aide d'abaissements qu'il a mount de l'aide des prolongements des paraboles M'S' et S'F'. Notre exemple du N° LIX fait voir cette construction. Il serait du reste oiseux de s'appesantir sur ces détails. publications) utiliser ces effets pour obtenir à l'aide d'abaissements artificiels une meilleure répartition des moments de flexion; ces études n'ont pas été sanctionnées par la pratique. Dans les ponts construits on cherche à parer aux abaissements qui se produisent, au moyen de cales et plaques de remplissage en fer. On conçoit du reste que le passage des trains devra en peu de temps établir dans les constructions un état d'équilibre stable entre les actions moléculaires du métal et les abaissements permanents, qui sont alors pour airis dire consommés une fois pour toutes; on sera arrivé ainsi à l'état d'équilibre que la théorie a en vue. L'étude des effets de l'abaissement des appuis s'effectue à l'aide des équations (24) et nous renvoyons à cet égard à la note de notre exemple du N° LIX.



le cas (116) de la dernière travée. L'épure des moments de flexion qui remplace l'épure (72) et correspond à l'action d'une force isolée P, se présentera comme suit:



Le point d'inflexion fixe I' se confond ici avec l'appui A', et le point analogue de gauche I, ne peut plus être défini comme point fixe de passage (ou d'inflexion); on trouvera toutefois ce point en cherchant comme précédemment le maximum de la longueur $x_o = A$ O. Ce calcul ainsi que tout ce qui concerne la travée de rive considérée, se déduit des relations que nous avons déjà établies pour la travée intermédiaire (76) (80) (82) (85) (96) en y supposant $v = \infty$; on aura ainsi:

(117) . .
$$M = \frac{Pab}{\mu l} \left(1 + \frac{b}{l}\right) = \frac{Pb}{\mu} \cdot \frac{a}{l} \left(2 - \frac{a}{l}\right)$$
 ainsique $M' = 0$

(118)
$$M_x = -\frac{Pb}{\mu l} \left[(l-x) \frac{a^2}{l^2} - 2(l-x) \frac{a}{l} + \mu x \right]$$

(119)
$$x_0 = \frac{a\left(2 - \frac{a}{l}\right)}{\mu + 2\frac{a}{l} - \frac{a^2}{l^2}} = \frac{a\left(2 - \frac{a}{l}\right)}{\left(\sqrt{\mu + 1} + 1 - \frac{a}{l}\right)\left(\sqrt{\mu + 1} - 1 + \frac{a}{l}\right)}$$

(120)
$$\frac{d x_0}{d a} = \frac{2 \mu \left(1 - \frac{a}{1}\right)}{\left(\mu + 2 \frac{a}{1} - \frac{a^3}{1^3}\right)^2} > 0 \frac{a}{1} = 1 - \sqrt{\frac{1 - (\mu + 1) \frac{x_0}{1}}{1 - \frac{x_0}{1}}}$$

On reconnaît comme précédemment que lorsque P varie de position depuis a = 0 jusqu'à a = 1, l'abscisse x, du point O varie de x, = 0 jusqu'à x, = ξ = 1: $(\mu + 1)$ en croissant d'une manière continue. Chaque force P appliquée à la travée d'une manière quelconque, y produit toujours un moment positif sur l'appui A et un moment négatif au point d'application, ainsi que sur toutes les sections de la région I A' déterminée à l'avance.

La travée de rive se divise ainsi en deux régions AI et IA'. Pour la région latérale AI chaque section dont l'abscisse est x aura son point limite des charges G_x déterminé par la

$$(122) \quad . \quad . \quad (\mathbf{M}_{\mathbf{x}'})_{\mathbf{p}} = -\frac{\mathbf{P} \, \mathbf{b}}{\mu \mathbf{l}} \left[\mathbf{x}' \, \frac{\mathbf{b}^{2}}{\mathbf{l}^{2}} - (\mu + 1) \, \mathbf{x}' + \mu \, \mathbf{l} \right] \quad . \quad . \quad . \quad . \quad \mathbf{x}'_{o} = \frac{\mu \, \mathbf{l}}{\mu + 1 - \frac{\mathbf{b}^{2}}{\mathbf{l}^{2}}}$$

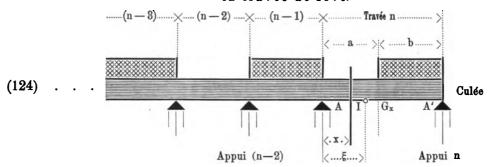
$$(123) \quad . \quad . \quad . \quad . \quad . \quad \frac{\mathbf{d} \, \mathbf{x}'_{o}}{\mathbf{d} \, \mathbf{b}} = \frac{2 \, \mu \, \frac{\mathbf{b}}{\mathbf{l}}}{\left(\mu + 1 - \frac{\mathbf{b}^{2}}{\mathbf{l}^{2}}\right)^{2}} \quad \text{et} \quad \frac{\mathbf{b}}{\mathbf{l}} = \sqrt{\frac{(\mu + 1) \, \frac{\mathbf{x}'_{o}}{\mathbf{l}} - \mu}{\frac{\mathbf{x}'_{o}}{\mathbf{l}}}}$$

Les formules équivalentes du texte ont été citées de préférence pour mieux mettre en évidence l'analogie avec les formules de la travée intermédiaire.

formule (120); pour la région médiane I A' au contraire, qui s'étend ici jusqu'à l'appui extrême A', on n'aura pas de surcharges partielles à considérer *. On en conclut:

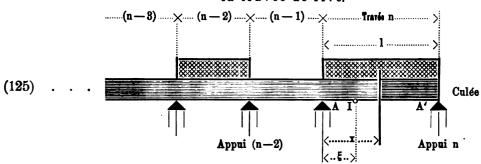
1. Le moment (positif) maximum dans une section de la région latérale A I de la travée de rive dont l'abscisse est x, s'obtient en surchargeant partiellement cette travée depuis le point limite G_x sur la droite jusqu'à l'appui extrême A', et en surchargeant simultanément sur toute leur portée les travées de gauche (n-1), (n-3)... etc.

Barême des charges ¶ pour les moments positifs dans la région latérale de la travée de rive.



2. Le moment (négatif) minimum sur une section de la région médiane I A' de la travée de rive, s'obtient en surchargeant en entier cette travée elle-même, ainsi que les travées de gauche (n-2), (n-4)... etc.

Barême des charges 2 pour les moments négatifs dans la région médiane de la travée de rive.



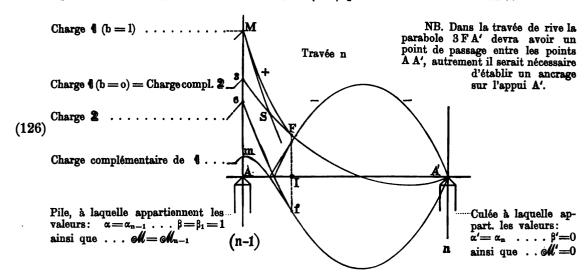
8. Le moment minimum dans la région latérale A I et le moment maximum dans la région médiane I A' s'obtiendront en prenant les surcharges complémentaires de celles (124) et (125) que nous venons de citer. Mais ces moments, considérés même au point de vue théorique seulement, resteront presque toujours sans influence sur le contour enveloppe cherché car ils ne peuvent devenir supérieurs aux autres que dans le voisinage du point I, où l'épure des moments présente le creux connu, que l'on ne peut utiliser entièrement dans la distribution des tôles de bandes.

On aurait donc pour une travée de rive à tenir compte en tout de quatre combinaisons ou barême de charges, abstraction faite des simplifications pratiques que nous signalons cidessous. On remarquera du reste que les barêmes de charges cités (124) (125) ne sont autres que ceux que l'on a cités déjà (100) (101) pour la travée intermédiaire, pour vu que l'on sépare de ces derniers toute la partie située sur la droite de l'appui A' en faisant en même temps coïncider avec ce point, le deuxième point d'inflexion fixe I'. Avec ces explications complémentaires, on n'aurait donc généralement que deux barêmes de charges 4 et 2 à considérer en tout (100) (101) pour en déduire toutes les combinaisons des charges.

^{*} Dans les publications antérieures on applique toujours cette discussion à la première travée et non à la dernière, ce qui paraît motivé par la forme usuelle des épures dont on se sert en pratique. Nous préférons prendre la dernière travée pour faciliter la comparaison des formules avec celles de la travée intermédiaire. Nous citons ensuite (122) (123) (131) (132) les formules analogues qui concernent la première travée et qui ont une forme spéciale qu'il importe de signaler.



L'épure des moments maxima et minima dans la travée de rive, pourra se déduire aussi très-simplement de celle que nous avons indiquée (102) pour la travée intermédiaire:



La région latérale de droite s'est annullée en se concentrant au point A' en même temps que les points F' f' et les courbes M'F' et m'f' que l'on avait dans (102) et qui s'y rapportent.

Du côté gauche dans la région latérale AI, nous avons également une simplification à signaler puisqu'ici la charge du barême 4 avec (b = 0) est identique à la charge complémentaire de celle du barême 2, de façon que les paraboles 2SF et 3FF' de la fig. (102) coïncident ici. Il en résulte que dans la travée de rive la courbe de degré supérieur MF est tangente en F à la parabole 3FA'.

Toutes ces particularités de l'épure des moments (126) que nous venons de déduire de l'épure pour une travée intermédiaire, peuvent aussi se démontrer directement pour la travée de rive. On aura à cet effet au lieu des équations (105) (106) celles qui suivent:

(127)
$$(M_x)_p = \frac{p b^3}{2} \left\{ \left(1 - \frac{x}{1}\right)^{\frac{1}{2}} \left(1 + \frac{a}{1}\right)^3 - \frac{a^3}{1^3} - \frac{x}{1} \right\} = \frac{p l^3}{2} \left(1 - \frac{a}{1}\right)^3. \mathcal{X}$$

Ces équations qui ne diffèrent de celles de la travée intermédiaire (105) (106) qu'en ce $e\mathcal{M}_o'=o$ et $v=\infty$, conduisent aux mêmes conclusions; elles font voir que la courbe de degré supérieur MF est tangente à ses extrémités aux arcs paraboliques formant la ligne brisée MSF' et peut par conséquent être remplacée par cette dernière. Il suffit pour cela d'utiliser le barême \P en n'y considérant que les deux hypothèses extrêmes b=1 et b=0.

La formule (127) comporte quelques simplifications intéressantes lorsqu'on y introduit les longueurs a = 1 - b et x' = 1 - x; on trouve ainsi:

$$(129) \quad . \quad (\mathbf{M}_{\mathbf{x}})_{\mathbf{p}} = \frac{\mathbf{p} \, \mathbf{l}^{2}}{2} \left\{ \frac{\mathbf{x}'}{1} \, \frac{1 - \frac{1}{2} \, \frac{\mathbf{b}^{2}}{\mathbf{l}^{2}}}{\mathbf{u}} - \left(1 - \frac{\mathbf{x}'}{1}\right) \right\} = \frac{\mathbf{p} \, \mathbf{b}^{2}}{2 \, \mathbf{u}} \left\{ (\mu + 1) \, \frac{\mathbf{x}'}{1} - \mu - \frac{1}{2} \, \frac{\mathbf{b}^{2}}{\mathbf{l}^{2}} \, \frac{\mathbf{x}'}{1} \right\}$$

En substituant la valeur de (b:l) tirée de (123) ou obtient $(M_x)_p$ en fonction de x ou x':

$$(130) \quad . \quad . \quad (M_x)_p = \frac{p \, b^4 \, x'}{4 \, \mu \, l^3} = \frac{p \, l^3}{4 \, \mu} \frac{\left[(\mu + 1) \, \frac{x'}{l} - \mu \right]^3}{\frac{x'}{l}} = \frac{p \, l^3}{4 \, \mu} \frac{\left[1 - (\mu + 1) \, \frac{x}{l} \right]^3}{1 - \frac{x}{l}} \text{ ainsi que}$$

$$(131) \ \ \cdot \ \ (M_x)_p \! = \! \frac{p\, l^{\, \! a}}{4\, \mu} \! \left[(\mu + 1) \! \left(\! \frac{x'}{l} \! \right)^{\frac{1}{2}} \! - \mu \! \left(\! \frac{x'}{l} \! \right)^{-\frac{1}{2}} \! \right]^{\! \! a} \! = \! \frac{p\, l^{\, \! \! a}}{4} \! \left[\! \frac{(\mu + 1)^{\! \! \! a}}{\mu} \! \frac{x'}{l} \! + \mu \, \frac{l}{x'} \! - \! 2 \, (\mu + 1) \right]$$

On en tire la valeur de la tangente comme ordonnée d'hyperbole du 3^{me} degré:

(132)
$$\frac{d(M_x)_p}{dx} = -\frac{d(M_x)_p}{dx'} = -\frac{pl}{4} \left[\frac{(\mu+1)^2}{\mu} - \mu \frac{l^2}{x'^2} \right]$$

et les valeurs ainsi obtenues aux extrémités de la courbe MF:

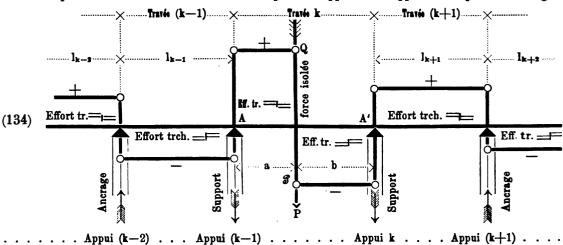
(133) .
$$\begin{cases} pour x = \frac{1}{\mu + 1} & \text{et} \quad x' = \frac{\mu \, l}{\mu + 1} & \dots & \frac{d \, (M_x)_p}{d \, x} = o \\ pour \, x = o & \text{et} & x' = 1 & \dots & \frac{d \, (M_x)_p}{d \, x} = -\frac{p \, l}{2} \left(1 + \frac{1}{2 \, \mu} \right) \end{cases}$$

comparées aux formules (128) (89) confirment à nouveau l'exactitude de ce que nous avons dit pour les tangentes communes aux extrémités de la ligne brisée MSF. Le calcul des ordonnées de la courbe MF dans une travée de rive au moyen des formules (130) (131) (132), serait beaucoup plus simple que le calcul analogue dans la travée intermédiaire; mais tous deux sont inutiles.

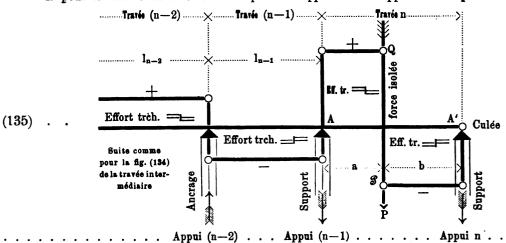
LVI. Théorie des surcharges les plus défavorables pour les croisillons.

L'épure des efforts tranchants produits par une force isolée P agissant sur une poutre continue supposée non chargée, peut être déduite immédiatement de l'épure correspondante (72) ou (116) des moments de flexion, à l'aide de la relation connue (8) applicable ici, puisqu'il s'agit d'une seule et même charge. On arrivera ainsi aux deux épures suivantes*:

1. pour la travée intermédiaire k de la poutre supposée ne supportant ni poids ni charges:



2. pour la travée de rive n de la poutre supposée ne supportant ni poids ni charges:



^{*} Pour comprendre les épures quant aux signes, il faut se reporter aux conventions admises (3).

La dernière épure peut être obtenue à l'aide de la première dont on sépare la partie de droite à partir de l'appui A'. On reconnaît aussi (11) que la force P produira toujours sur les appuis adjacents A et A' des charges positives et sur les appuis suivants à gauche ou à droite des charges alternativement négatives et positives, dont la valeur absolue est indiquée sur les épures au droit de chaque appui, par la distance des deux lignes représentatives qui en partent.

D'après les croquis ci-dessus (134) (135), qui montrent l'action d'une force isolée tant sur la travée chargée que sur celles qui ne le sont pas, on pourra résumer ce qui concerne les

charges les plus défavorables quant aux efforts tranchants, ainsi qu'il suit:

1. L'effort tranchant (positif) maximum dans une section quelconque d'une travée A A', s'obtient en surchargeant cette travée partiellement (échelle b) depuis la section jusqu'à l'appui de droite A' et en tenant compte en outre de la charge permanente ainsi que de la surcharge des autres travées (échelle a) d'après le barême que nous avons cité (100) (124) et dans lequel on prend b = 0.

2. L'effort tranchant (négatif) minimum dans une section quelconque d'une travée A A', s'obtient en surchargeant cette travée partiellement (échelle b) depuis la section jusqu'à l'appui de gauche A et en tenant compte en outre de la charge permanente ainsi que de la surcharge des autres travées (échelle a) d'après le barême qui serait complémentaire au barême 1 que nous avons cité (100) (124) pour les moments, et dans lequel on doit prendre a = 0.

Ces règles simples déduites de la théorie qui précède, donnent la marche à suivre pour le calcul des efforts tranchants, ainsi qu'il résulte de la formule (55) et de l'exemple que nous avons cité (67) (61) (70) (71) en détail. On utilise le barême des moments sur les appuis que l'on a dû dresser déjà précédemment (échelle a) à propos des bandes, pour déterminer la constante (\mathscr{M}_{\bullet} — \mathscr{M}_{\circ}): l à laquelle on vient ajouter les efforts tranchants $(\nabla_x)_q$ et $(\nabla_x)_p$ concernant les charges permanentes et mobiles (échelle b) sur la travée elle-même.

LVII. Procédés pratiques pour dresser rapidement les épures générales des moments de flexion et des efforts tranchants agissant sur l'ensemble d'une poutre continue.

La théorie des surcharges les plus défavorables pour les bandes et les croisillons que nous venons d'exposer aux N^{os} LV et LVI permet de généraliser maintenant les règles indiquées en principe au N^{o} LIV pour le calcul des poutres continues, et que nous avons déjà appliquées (63) (67) (68) (69) (70) (71) à un pont à trois travées.

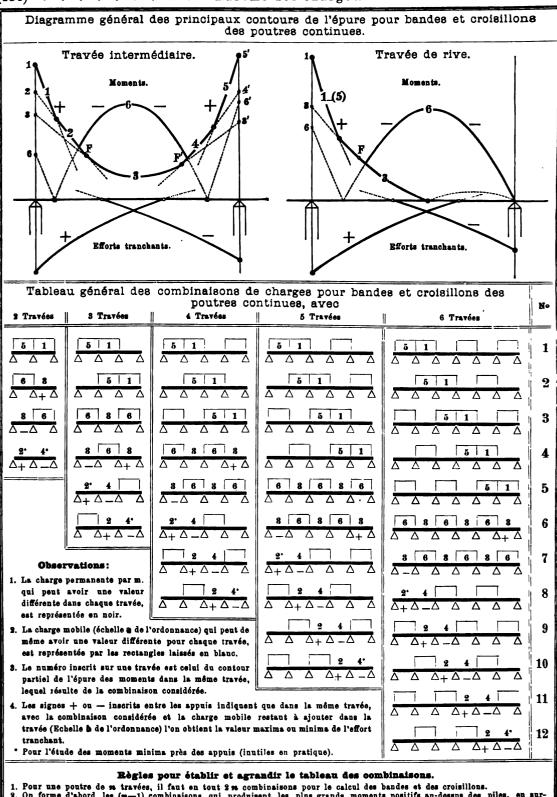
Si la poutre a n travées de longueurs $l_1 l_2 \ldots l_n$ quelconques, on commencera par calculer (46) les coefficients $\alpha_1 \alpha_2 \ldots \alpha_n$ et $\beta_1 \beta_2 \ldots \beta_n$. Avec les formules (57) (60) et les coefficients que nous venons d'indiquer (29) (31), on dressera ensuite le barême des moments sur les appuis (63)* dûs à la surcharge appliquée à chaque travée isolément. En ajoutant algébriquement ces moments entre eux et avec ceux qui proviennent de la charge permanente, et en choisissant les combinaisons convenables on obtiendra (67) le barême général des moments sur les appuis.

Ce barême doit contenir toutes les combinaisons de surcharges qui sont nécessaires et suffisantes pour les bandes et pour les croisillons. Or la théorie du N° LV a prouvé qu'on peut, avec une exactitude suffisante pour la pratique, dresser l'épure des moments de flexion dans une travée intermédiaire (102) en prenant pour le contour enveloppe des moments positifs, l'ensemble des 5 arcs de parabole M S, S F, F F', F' S', S' M' et pour celui des moments négatifs la parabole unique 6 f f' 6' rabattue vers le haut autour de la ligne des appuis. Ces six arcs de parabole que pour simplifier nous numérotons dans la suite par 1, 2, 3, 4, 5, 6 dans l'ordre cité, résultent de six hypothèses de surcharge (100) (101) qui dérivent toutes des barêmes de charges 1 et 2 cités pour la travée intermédiaire.

Dans la travée de rive (126) on devra considérer l'un des arcs de parabole 1 ou 5 comme concentré dans l'appui extrême et l'un des arcs 2 ou 4 comme confondu avec l'arc 3 tandis que l'autre s'est annullé sur l'appui extrême. Nous aurons donc dans la dernière travée (126) les trois arcs 1, 3, 6 et dans la première travée les trois arcs 3, 5, 6 qui restent à considérer, et il faudra d'après (124) (125) trois hypothèses de surcharge, dérivant des barêmes de charges 4 et 2 cités pour la travée de rive, pour pouvoir les obtenir.

^{*} Pour les poutres usuelles à travées intermédiaires égales à 1 et travées de rive un peu moindres égales à θ l, on obtient ces moments directement à l'aide de la Tab. V et des coefficients des nos Tab. XX à XLV du Tome II.





1. Pour une poutre de se travées, il faut en tout 2 se combinaisons pour le calcul des bandes et des croisillous.
2. On forme d'abord les (m-1) combinaisons qui produisent les plus grands moments positifs au-dessus des piles, en surchargeant le couple de travées adjacentes ainsi que les autres travées de deux en deux, comptées de part et d'autre.
3. On forme ensuite les deux combinaisons qui produisent les plus grands moments régatifs dans la région médiane des travées, en surchargeant, soit toutes les travées d'ordre impair, soit toutes celles d'ordre pair.
4. On forme enfin encore les (m-1) combinaisons qui sont complémentaires de celles formées tout d'abord (2), et qui par suite comportent chacune un couple de travées sans charge.

On aurait donc d'après cela à considérer pour la poutre à n travées, un nombre total: $6 (n-2) + 3 \times 2 = 6 (n-1)$ de combinaisons de surcharge.

Beaucoup de ces combinaisons se répétent pour plusieurs travées et il n'en faut réellement que 2 × n en tout, comme on le voit sur le tableau ci-contre *.

Ce barême général des charges est destiné à indiquer immédiatement au constructeur dans chaque cas particulier, toutes les combinaisons dont il a besoin; l'auteur y a introduit une disposition nouvelle spéciale, en utilisant le numérotage des arcs paraboliques dont nous venons de parler, de telle façon que l'on y trouve à vue les travées et contours du diagramme des moments qui correspondent à une combinaison donnée, ou bien encore que l'on y distingue immédiatement celle des combinaisons qu'il faut prendre pour obtenir dans une travée considérée un contour de numéro donné **. La disposition adoptée convient du reste également bien pour la recherche des moments et pour celle des efforts tranchants.

Le rang assigné aux diverses combinaisons répond à peu près à leur importance relative. D'abord viennent les (n — 1) combinaisons qui produisent les plus grands moments positifs sur les appuis, puis les 2 combinaisons qui donnent les plus grands moments négatifs dans la région médiane des travées, puis enfin les (n-1) combinaisons qui servent seulement à obtenir les contours moins importants N° 2 ou 4 de l'épure des moments; toutes ces combinaisons sont cependant indispensables, puisque les (n+1) ou n dernières, suivant que n est pair ou impair, servent toujours au calcul des efforts tranchants.

Il est facile de constater sur le barême que les 2 n combinaisons *** qu'il donne, sont bien celles qui répondent exactement à la théorie des surcharges les plus défavorables. En effet d'après les lois de formation du barême (qui s'y trouvent inscrites), on aura toujours chaque contour No 1 et 5 avec l'une des (n — 1) premières combinaisons, chaque contour No 3 ou 6 avec l'une des deux suivantes et chaque contour N° 2 ou 4 avec l'une des (n — 1) dernières. Le barême contient donc toutes les combinaisons nécessaires pour les moments. On reconnaît de même qu'il contient aussi toutes celles qui sont nécessaires pour les efforts tranchants et qui, comme nous savons, sont comprises dans les précédentes. Il est clair d'autre part que la loi de formation du barême exclue toute répétition; donc enfin il donne bien toutes les combinaisons qui sont nécessaires et suffisantes.

Lorsqu'on aura une fois établi (67) à l'aide des règles et des procédés expliqués ci-dessus, le barême général des moments sur les appuis, le calcul le plus important sera déjà effectué; et il ne restera qu'à s'en servir pour dresser l'épure des moments de flexion et des efforts tranchants dans l'ensemble de la poutre, dont on a besoin pour la distribution des fers dans les bandes et les croisillons.

L'épure des moments pourra être tracée facilement à l'aide des patrons paraboliques (68) (69) que l'on construit avec les charges q et (p+q) par m pour chaque travée (généralement quatre en tout). Il ne sera bas absolument nécessaire d'y rechercher (136) spécialement les points F, F' en déterminant leurs abscisses ξ ξ' et il importera peu que ces points tombent à l'intérieur ou à l'extérieur de la parabole Nº 6 †. Dans le cas plus rare toutefois, où

appuis trouvés (136), en désignant leurs extrémités dans chaque travée avec celui des numéros 1, 2, 3, 4, 5, 6

^{*} M. Collignon cite 2 n combinaisons dans son cours de mécanique appliquée (Paris, Dunod, 1869,

p. 294). Notre barême des charges ci-contre, donne non seulement leur nombre mais encore leur forme.

** Nous avons ici en vue surtout les contours donnant les plus grands moments en valeur absolue, dont le praticien a besoin pour la distribution des tôles. On peut facilement compléter l'épure au point de vue théorique en y ajoutant les contours des moments minima à tracer de part et d'autre de l'arc de parabole N° 6, entre les appuis et les points d'inflexion fixes; il suffit de remarquer à cet effet que ce sont les mêmes paraboles N° 1, 2 et 4, 5 déjà utilisées vers le haut, que l'on utilisera de nouveau vers le bas en ordre inverse, c. a. d. les premières pour le contour de droite et les dernières pour celui de gauche. Le N° 2* pour la première travée et la combinaison où les deux premières travées sont sans charge, ainsi que le N° 4* pour la dernière travée et la combinaison où les deux dernières travées sont sans charge, ne servent uniquement qu'à cette étude. C'est pour tenir compte de ces circonstances, que nous avons ajouté les numéros en question dans le barême des charges du Tome I; nous les avons supprimés dans celui du Tome II qui servira plus spécialement aux constructeurs.

^{***} Dans le cas d'une répartition symétrique des longueurs de travées, il y aura (n - 1) combinaisons qui seront symétriques de (n — 1) autres et alors le nombre total des combinaisons distinctes se réduit à (n + 1).

† D'après les épures annexées à l'ouvrage déjà cité de M. L. Bresse (cours de mécan. appl. 3^{me} partie 1865) pour les ponts usuels à travées intermédiaires égales à l et travées de rive un peu moindres égales à l ainsi que pour l'hypothèse d'une seule et même surcharge p par m sur tout le pont, il paraîtrait que les points F, F' sont encore à l'intérieur de la parabole N° 6 lorsque l₁: l₂ = 8:10 et en sont déjà sortis lorsque l₁: l₂ = 10:8. Les hypothèses faites sur la surcharge p influent aussi sur l'emplacement des points dont il est question. (Voir notre épure du N° LIX.)

En pratique il est commode, de porter d'abord en ordonnées sur l'épure, tous les moments sur les annuis trouvés (136) en désignant leurs extrémités dans chaque travée avec calni des numéros 1, 2, 3, 4, 5, 6.

une répartition tout à fait irrégulière des longueurs de travées ne permettrait pas d'employer nos tables de coefficients, et forcerait à calculer les α et β , il conviendra de calculer aussi les abscisses \(\xi \) \(\xi' \) des points \(\xi \) et \(\xi' \) \(\alpha \) titre de contrôle (75)*. Dans tous les autres cas plus pratiques on pourra se contenter du tracé obtenu avec les patrons paraboliques **.

Pour construire l'épure des efforts tranchants qui se compose toujours de deux courbes de degré supérieur dans chaque travée, il est nécessaire de calculer (55) (61) un

certain nombre d'ordonnées de chaque courbe (70) (71).

La disposition généralement adoptée pour l'épure des moments et des efforts tranchants, est celle des croquis du barême (136) où l'on a porté les ordonnées des moments vers le haut, celles des efforts tranchants vers le bas; on cherche souvent, comme l'on sait, à choisir les échelles du dessin de façon à mettre ces contours en relation immédiate avec l'épure de la distribution des fers dans bandes et les croisillons ce qui simplifie le travail du constructeur.

Lorsqu'enfin il ne s'agit que de vérifier sommairement des projets déjà faits, sans se servir de constructions graphiques (même des patrons paraboliques) on pourra se contenter de vérifier le barême général des moments sur les appuis (67) et de contrôler ensuite quelques points marquants des contours de l'épure en se servant des formules (54) (55) et (61) et utilisant pour Mx et Vx. les tables numériques auxiliaires.

On pourra enfin vérifier encore directement l'une quelconque des paraboles tracées, dont on connaîtra toujours une corde donnée par ses extrémités au-dessus des appuis, et l'ordonnée médiane (6) (72) donnée par la flèche $\frac{1}{8}$ ql³ ou $\frac{1}{8}$ (p + q) l³ portée à partir du milieu de la corde vers le bas. Ce sera la construction (68) (69) généralisée ***.

qui leur convient. (Certains points seront numérotés de part et d'ontre de l'appui.) On applique ensuite à chaque couple de numéros semblables le patron (p+q) ou (q) de la travée suivant qu'elle est ou non, en surcharge. Le papier-millimètre rend des services excellents pour tous ces tracés.

* Le calcul de ces abscisses ne donnera lieu du reste qu'à une simple division ou proportion pour proposite de la companie de la com

chaque point lorsqu'on se sert de nos tables, ainsi que nous le faisons voir à propos de l'exemple d'un pont à 5 travées, que nous traitons au N° LIX. Cette vérification complémentaire permettra de juger de l'exactitude des tracés paraboliques.

** Si on dessine l'épure sur du papier-calque ou de la toile calque, on pourra même se dispenser de découper les patrons en carton. Les paraboles étant tracées comme dans la fig. (68) on les fera passer sous

le calque dans chacune des positions requises, ce qui est très-expéditif.

*** Parmi les procédés presque sans nombre qui ont été proposés pour construire la parabole (à utiliser pour les patrons) nous recommandons celui qui concerne le cas où l'on donne deux points A A' de la courbe et leurs tangentes A T, et A'T₁. On réunit les milieux T, T', des longueurs A T, et A'T₁ par une droite T, T', qui sera tangente en son milieu M à la courbe. On opère ensuite sur chacun des arcs ÂM, A'M comme on a opéré sur l'arc entier AMA', ce qui donne les points 2 et leurs tangentes ... et ainsi de suite.

Cette construction qui n'exige qu'une règle à division millimétrique, avec laquelle on pourra, comme on sait, pointer très-facilement les milieux sur les longueurs A T₁, A' T₁ puis T₂ T'₂ . . . etc., donne simultanément les points de la courbe et leurs tangentes. On pourra vérifier encore à titre de

contrôle le parallelisme des lignes (T₁ M) (T₂ 2) (T₃ 3) . . . etc., ainsi que les longueurs (T₂ 2) = ½ (O M) = ½ (M T₁), (T₃ 3) = ½ (T₂ 2) . . . etc.

Dans le cas présent c'est généralement (68) la longueur O M qui est donnée en outre de la corde A A' et l'angle A O M est un angle droit. On prendra alors M T₁ = O M

ou bien MT₂ = 1/2 AO. Dans la fig. (137) qui se rapporte directement au texte, l'angle AOM est quelconque.

Les paraboles destinées aux patrons devront être prolongées au-delà de A et A', ce qui peut être effectué à l'aide de la même construction comme l'indique la figure. Il suffirait aussi (69) de faire la construction en amplifiant A A' de 30% pour la travée intermédiaire et d'au moins 160% pour celle de rive, tout en conservant les mêmes charges q et (p+q) par mètre.

Construction pratique la plus simple de la parabole AMA'. $MT_3 = MT'_3 = \frac{1}{2} OA \text{ et } || OA$ $MT_3 = MT'_3 = \frac{1}{2}MT_3$ $T_2.2 = \frac{1}{4}OM$ Parabole prolongée

LVIII. Manière d'utiliser nos tableaux de formules et les tables numériques du Tome II qui s'y rapportent.

Les tableaux de formules qui suivent ont été disposés de telle façon que les ingénieurs qui connaissent la théorie des poutres continues sinon telle que nous l'exposons, du moins telle qu'on l'étudie en France et en Autriche depuis une vingtaine d'années, puissent même après avoir abandonné ce genre de calculs pendant fort longtemps, reconnaître à première vue quels sont à peu-près les calculs qui leur sont nécessaires pour pouvoir dresser le projet d'un pont à construire*.

On a dû dans cet ordre d'idées disposer chaque tableau de formules, de façon qu'il se suffise en quelque sorte à lui-même et contienne tout ce dont on aura besoin dans chaque cas particulier, évitant ainsi au lecteur toute recherche ultérieure; on excusera par ce motif les répétitions que ce système rend inévitables.

Les tableaux de formules concernent les ponts à poutres continues avec 2, 3, 4 et 5 travées. Les formules de chaque tableau supposent d'abord le cas plus général mais rare d'une répartition de longueurs de travées tout-à-fait quelconque; on y traite ensuite le cas spécial qui se présente presque toujours en pratique où les travées intermédiaires sont égales à 1 et les travées de rive un peu moindres égales à θ 1. Dans ce dernier cas on a pu exprimer en fonction de la seule variable θ , tous les coefficients cités, parmi lesquels se trouvent aussi ceux (61) qui concernent l'effort tranchant résultant spécialement de la surcharge partielle (échelle b) de la travée considérée.

Lorsqu'on se sera assuré de l'exactitude des fonctions de θ que nons citons, on pourra ensuite appliquer les formulaires sans rechercher la théorie qui les concerne; les tables numériques du Tome II donnent les valeurs des coefficients toutes calculées pour les ponts avec 2, 3 et 4 travées, et les numérons des tables sont inscrits immédiatement au-dessous des formules qu'elles concernent.

Nous y avons ajouté au Nos LIX à titre d'exemple, les calculs concernant un pont à 5 travées construit récemment sur le San au km 95.987 de la ligne Chyrow-Zagorz (Gallicie) par l'usine de Wittkowitz, et qui répond entièrement aux prescriptions de l'ordonnance autrichienne.

Les coefficients calculés à l'aide des formules monômes (173) (174) (175) (176) de l'auteur (formulaire 4) ne diffèrent que fort peu des valeurs analogues que l'on trouverait en supposant la travée centrale supprimée et appliquant nos tables numériques pour un pont à 4 travées. On en conclut que pratiquement parlant il n'y a pas lieu de considérer pour le calcul de ce genre de ponts plus de 5 travées, puisque pour ceux qui en auraient d'avantage on pourra construire toutes les travées N° 3, 4 ... (n — 2) comme la travée N° 3 du pont à 5 travées.

Les tables numériques XX à XLV du Tome II pour les ponts à 2, 3 et 4 travées, contiennent les valeurs de tous les coefficients des formulaires dont on a besoin soit pour (échelle a) les moments sur les appuis (139) (140) (141) (152) (153) (154) (162) (163) (164) soit pour (échelle b) les efforts tranchants (142) (143) (155) (156) (165) (166).

Pour les moments sur les appuis provenant de la surcharge d'une travée de rive (139) (152) (162) on a dressé deux espèces de tables correspondant l'une aux moments $\frac{1}{8}$ pl² l'autre ** aux moments $\frac{1}{8}$ pl².

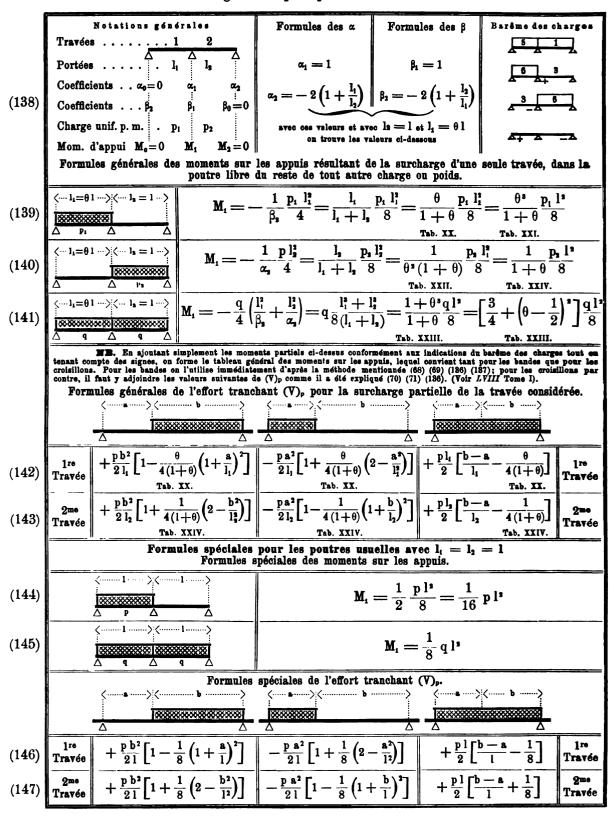
La première espèce de coefficients est destinée de préférence au calcul des moments pour les ponts de chemins de fer, parce que les moments pli se trouvent déjà tout calculés d'apres l'échelle a de l'ordonnance à la table V de notre tome II. Les tables en question pourront être utilisées encore pour les coefficients relatifs à l'effort tranchant provenant de la surcharge partielle sur la travée de rive (échelle b) d'après les formules (142) (143) (155) (165) où il faut prendre le ½ des valeurs tabulaires citées pour les moments au-dessus de la première pile. Pour cette raison on a aussi inscrit les numéros des tables en question au-dessous des formules citées pour les efforts tranchants.

La deuxième espèce de coefficients (pour les moments $\frac{1}{8}$ pl²) servira de préférence au calcul des ponts-routes pour lesquels la charge p par m (rassemblement humain) est constante pour toute la poutre, de manière que l'on n'aura à y calculer qu'un seul moment $\frac{1}{8}$ pl². Ces coefficients peuvent encore être utilisés d'une manière générale pour vérifier qu'en surchargeant à la fois toutes les travées on obtient les mêmes moments sur les appuis qu'en additionnant algébriquement les moments partiels calculés en surchargeant chaque travée séparément.

^{*} Les procédés graphiques que nous donnons au N° LX, ne présentent pas les mêmes avantages; ils exigent une étude spéciale, mais permettent en revanche de traiter rapidement des cas exceptionnels.

** Ces deux valeurs de coefficient correspondant à une même valeur de θ dans les deux tables, sont naturellement dans le rapport θ³.

1. Formules générales pour poutres continues à 2 travées.



| | 2. Formules | générales pour poutres continu | es à 3 travées. |
|-------|---|---|---|
| (148) | Charge unif. p. m . p ₁ p ₂ p Mom. d'appui M ₀ =0 M ₁ M ₂ | $ \begin{array}{c c} & \alpha_{1} & \alpha_{1} & \alpha_{1} & \alpha_{1} & \alpha_{1} & \alpha_{2} & \alpha_{1} & \alpha_{2} & \alpha_{2} & \alpha_{3} & \alpha_{4} & \alpha_{5} & \alpha$ | $-\frac{l_2}{l_1}-2\left(1+\frac{l_2}{l_1}\right)\beta_2 \left \begin{array}{c} \frac{a}{\Delta+\Delta-\Delta} \\ \frac{a}{\Delta+\Delta-\Delta} \end{array} \right $ |
| : | | sur les appuis résultant de la sur libre du reste de tout autre charge | |
| (149) | Δ P ₁ Δ Δ Δ | $\mathtt{M}_{\scriptscriptstyle \mathtt{I}} = -\frac{\beta_{\scriptscriptstyle \mathtt{B}}}{\beta_{\scriptscriptstyle \mathtt{B}}}\frac{\mathtt{p}_{\scriptscriptstyle \mathtt{I}}\mathtt{l}_{\scriptscriptstyle \mathtt{I}}^{\scriptscriptstyle \mathtt{I}}}{4}$ | $\mathbf{M_s} = -\frac{1}{\beta_s} \frac{\mathbf{p_i} \ \mathbf{l_i^s}}{4}$ |
| (150) | Δ Δ Pa Δ Δ | $M_{1} = \frac{1 + \beta_{2}}{1 - \alpha_{2} \beta_{2}} \frac{p_{2} l_{2}^{2}}{4}$ | $\mathbf{M_{a}} = \frac{1 + \alpha_{a}}{1 - \alpha_{a}} \frac{\mathbf{p_{a}} \mathbf{l_{a}^{2}}}{4}$ |
| (151) | Δ Δ Δ P ₀ Δ | $\mathbf{M}_{\scriptscriptstyle 1} = -\frac{1}{\alpha_{\scriptscriptstyle 8}} \frac{\mathbf{p}_{\scriptscriptstyle 8} \mathbf{l}_{\scriptscriptstyle 8}^{\scriptscriptstyle 8}}{4}$ | $M_s = -\frac{\alpha_s}{\alpha_s} \frac{p_s l_s^s}{4}$ |
| : | en tenant compte des signes, on forme le les croisillons. Pour les bandes on l'utilise | tableau général des moments sur les appuis. | anx indications du barême des charges tout lequel convient tant pour les bandes que pour le (68) (69) (186) (187); pour les croisillons par (70) (71) (186). (Voir LVIII Tome I.) |
| : | Formules spéciales de tous les | pour les poutres usuelles avec: moments sur les appuis résultant d tre libre du reste de tout autre ch | le la surcharge d'une seule travée |
| (152) | Δ P ₁ Δ Δ Δ | $\mathbf{M}_{i} = + \frac{4 \theta (1 + \theta)}{(3 + 2 \theta) (1 + 2 \theta)} \frac{\mathbf{p}_{i} \mathbf{l}_{i}^{2}}{8}$ Tab. XXV on XXVI. | $\mathbf{M_a} = -\frac{2\theta}{(3+2\theta)(1+2\theta)} \frac{\mathbf{p_i} \ \mathbf{l_i^2}}{8}$ Tab. XXVII on XXVIII. |
| (153) | ζθ1 | $M_{1} = +\frac{2}{3+2\theta} \frac{p_{1} l^{2}}{8}$ Tab. XXIX. | $M_{a} = + \frac{2}{3 + 2\theta} \frac{p_{a} l^{a}}{8}$ Tab. XXIX. |
| (154) | | $M_{i} = + \frac{2(1 + \theta^{2})}{3 + 2\theta} \frac{q l^{2}}{8}$ Tab. XXX. | $\mathbf{M_s} = + \frac{2(1+\theta^s)}{3+2\theta} \frac{q l^s}{8}$ Tab. XXX. |
| , | Formules spéciales de l'effort | tranchant (V), pour la surcharge | partielle de la travée considérée. |
| ş | \(\begin{align*} | Δ Δ Δ | |
| (155) | $ \frac{1 \text{re}}{\text{Tra.}} + \frac{p b^2}{2 l_1} \left[1 - \frac{\theta (1+\theta)}{(3+2\theta)(1+2\theta)} \left(1 + \frac{a}{l_1}\right) \right] $ $ \text{Tab. XXV.} $ | $ \frac{1}{2 \cdot 1} \left[1 + \frac{\theta (1 + \theta)}{(3 + 2\theta)(1 + 2\theta)} \left(2 - \frac{a}{1} \right) \right] $ Tab. XXV. | $ \frac{2}{3} \left[\frac{b-a}{1} - \frac{\theta (1+\theta)}{(3+2\theta) (1+2\theta)} \right]_{\text{Tra}}^{\text{fre}} $ $ \frac{2}{3} \left[\frac{b-a}{1} - \frac{\theta (1+\theta)}{(3+2\theta) (1+2\theta)} \right]_{\text{Tra}}^{\text{fre}} $ |
| (156) | $\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | $-\frac{p a^2}{2 l_2} \left[1 - \frac{1}{1 + 2 \theta} \frac{b^2}{l_2^2}\right]_{\text{Tab. XXXI.}}$ | $+\frac{p}{2}(b-a)$ |

| 4 travées. | |
|-------------|--|
| -ಹೆ | |
| continues | |
| poutres | |
| Dour. | |
| générales p | |
| 3. Formules | |

| Concession | Notations genderal | | Communication of | G soll soll sold | | |
|--------------------------|--|--|--|---|---|-----|
| (157) | Travées | 3 4 Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ | $a_1 = 1$ $a_2 = -2\left(1 + \frac{1_1}{1_2}\right)$ $a_3 = -\frac{1_3}{1_3} - 2\left(1 + \frac{1_3}{1_3}\right) a_3$ $a_4 = -\frac{1_3}{1_4} - 2\left(1 + \frac{1_4}{1_4}\right) a_3$ | $eta_1 = 1$ $eta_2 = -2\left(1 + rac{1_4}{1_5}\right)$ $eta_3 = -rac{1_5}{1_3} - 2\left(1 + rac{1_5}{1_3}\right)eta_3$ $eta_4 = -rac{1_5}{1_4} - 2\left(1 + rac{1_5}{1_3}\right)eta_5$ | | |
| | Formules générales des moments | Formules générales des moments sur les appuis résultant de la surcharge d'une seule travée, dans la pontre libre du reste de tout autre charge ou poids. | iarge d'une seule travée, | dans la poutre libre du res | e de tout autre charge on poids. | |
| (158) | | $M_1 = -\frac{\beta_3}{\beta_4} \cdot \frac{p_1}{4}$ | W, | $\mathbf{M} = -\frac{\beta_1}{\beta_1} \cdot \frac{\mathbf{p}_1 \cdot \mathbf{l}_1^2}{4}$ | $M_b = -\frac{1}{\beta_4} \cdot \frac{p_1}{4} \cdot \frac{1_2^2}{4}$ | |
| (159) | | $\mathbf{M_i} = rac{eta_s + eta_s}{eta_s - lpha_s} \cdot rac{\mathbf{p_s} \ \mathbf{h_s}^2}{4}$ | $M_{i}=\beta_{i}$ | $\mathbf{M}_{\scriptscriptstyle{3}} = eta_{\scriptscriptstyle{1}} rac{1+lpha_{\scriptscriptstyle{3}}}{eta_{\scriptscriptstyle{3}} - lpha_{\scriptscriptstyle{3}} eta_{\scriptscriptstyle{3}}} \cdot rac{\mathbf{p}_{\scriptscriptstyle{3}} \mathbf{l}_{\scriptscriptstyle{3}}^2}{4}$ | $	ext{M}_{	ext{s}} = rac{1+lpha_{	ext{s}}}{eta_{	ext{s}}-lpha_{	ext{s}}} rac{	ext{P}_{	ext{s}} 	ext{I}_{	ext{s}}^{	ext{s}}}{4}$ | |
| (091) Digitized k | | $M_{\scriptscriptstyle 1} = \frac{1+\beta_{\scriptscriptstyle 1}}{\alpha_{\scriptscriptstyle 2} - \beta_{\scriptscriptstyle 1} \alpha_{\scriptscriptstyle 2}} \cdot \frac{p_{\scriptscriptstyle 2} l_{\scriptscriptstyle 3}^{2}}{4}$ | $M_{i}=lpha_{i}$ | $	extbf{M}_{m{s}} = m{lpha_{m{s}}} rac{1+eta_{m{s}}}{m{lpha_{m{s}}} - eta_{m{s}}} \cdot rac{	ext{p}_{m{s}} 	ext{l}_{m{s}}^2}{4}$ | $\mathrm{M_s} = rac{lpha_s + lpha_s}{lpha_s - eta_s} \cdot rac{\mathrm{p_s} \mathrm{1_s^3}}{4}$ | |
| (191) Go | Δ 4 Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ Δ | $\mathbf{M}_{i} = -\frac{1}{\alpha_{i}} \cdot \frac{\mathbf{p}_{i} \mathbf{l}_{i}}{4}$ | M, = | $M_{\scriptscriptstyle 3} = -\frac{\alpha_{\scriptscriptstyle 3}}{\alpha_{\scriptscriptstyle 4}} \cdot \frac{p_{\scriptscriptstyle 4} l_{\scriptscriptstyle 4}^3}{4}$ | $\mathrm{M_s} = -rac{lpha_s}{lpha_\epsilon} rac{\mathrm{p_s} \mathrm{l}_s^2}{4}$ | Ì |
| ogle | MB. En ajoutant simplement les moments partiels ci-dessus, conformément aux indications du barême des charges tout en tenant compte des signes, on forme le tableau général des moments aux les appuis, lequel convient tant pour les croisillons. Pour les bandes on l'utiliss immédiatement d'après la méthode mentionnée (68) (69) (186) (187); pour les croisillons par contre il faut y adjoindre les formules (61) tout en procédant comme il a été axpliqué (70) (71) (186). (70ir LVIII Tome I.) | les moments partiels ci-dessus, conforméme: pour les bandes que pour les croisillons. P nies (61) tout en procédant comme il a été e | nt aux indications du barême four les bandes on l'utilise im expliqué (70) (71) (186). (Voin | des charges tout en tenant compt médiatement d'après la méthode m : LVIII Tome I.) | des signes, on forme le iableau général des entionnée (68) (69) (136) (187); pour les croi- | 2.1 |

Formules spéciales pour les poutres usuelles avec: $l_i = l_i = 1$ et $l_i = l_i = 0$.

| - | | | | | |
|--------------------|---|---|---|--|---|
| | Formules spéciales de tous les mon | ents sur les appuis résultant d | e la surcharg | e d'une seule travée dans la poutre libr | Formules spéciales de tons les moments sur les appuis résultant de la surcharge d'une seule travée dans la poutre libre du reste, de tout autre charge ou poids. |
| (162) | <θ1> <1> <θ1> | $\mathbf{M}_{1} = + \frac{\theta (7 + 8 \theta)}{2 (1 + \theta) (3 + 4 \theta)} \cdot \frac{\mathbf{p}_{1} \mathbf{l}_{1}^{2}}{8}$ $\mathbf{T}_{ab}. \mathbf{xxxII} \circ \mathbf{u} \mathbf{xxxIII}.$ | Pt 13 (4.6) 8 11. | $\mathbf{M_s} = -\frac{\theta}{3+4\theta} \cdot \frac{\mathbf{p_t} \cdot \mathbf{l_t^s}}{8}$ $\mathbf{T_{ab}. \ xxxiv \ ou \ xxxv.}$ | $\mathbf{M}_{s} = + \frac{\theta}{2(1+\theta)(3+4\theta)} \frac{\mathbf{p}_{t} \mathbf{l}_{t}^{s}}{8}$ $\mathbf{T}_{ab}. \mathbf{XXXVI} \mathbf{on} \mathbf{XXXVII}.$ |
| (163) | <θ1><β><θ1><θ1> | $\mathbf{M_i} = + \frac{5 + 6\theta}{2(1 + \theta)(3 + 4\theta)}$ The exert. | p, l, 8 | $M_s = +\frac{1+2\theta}{3+4\theta} \cdot \frac{p_s}{8}$ T_{ab} . XXXIX. | $\mathbf{M}_{s} = -\frac{1+2\theta}{2(1+\theta)(3+4\theta)} \frac{\mathbf{p}_{s} 1^{s}}{8}$ $\mathbf{T}_{sb. XL.}$ |
| (164) | <θ1><θ1><θ1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1><β1>Δ q Δ q Δ q Δ q Δ q Δ q Δ q Δ q Δ q Δ q | $\mathbf{M}_{1} = +\frac{2(1+2\theta^{3})}{3+4\theta} \cdot \frac{q l^{3}}{8}$ $\mathbf{Tab. XIJ.}$ | . 8 8 | $M_2 = + \frac{2(1+2\theta-\theta^3)}{3+4\theta} \frac{q l^3}{8}$ Tel. XLII. | $M_s = +\frac{2(1+2\theta^s)}{3+4\theta} \frac{q^{1s}}{8}$ Tab. XLI. |
| | Formules spécial <b< th=""><th>rmules spéciales de l'effort tranci</th><th>hant (V), por</th><th>Formules spéciales de l'effort tranchant (V), pour la surcharge partielle de la travée considérée.</th><th>considérée.</th></b<> | rmules spéciales de l'effort tranci | hant (V), por | Formules spéciales de l'effort tranchant (V), pour la surcharge partielle de la travée considérée. | considérée. |
| (165) | $\frac{1^{re}}{\text{Travée}} + \frac{\frac{p}{2} \frac{b^2}{2 l_1} \left[1 - \frac{\theta (7 + 8 \theta)}{8 (1 + \theta) (3 + 4 \theta)} \right]}{\text{Tab. xxxII.}}$ | $\frac{\theta (7 + 8 \theta)}{+ \theta (3 + 4 \theta)} \left(1 + \frac{a}{l_1}\right)^2$ Tab. XXXII. | $-\frac{p a^2}{21} \left[1 \right]$ | $rac{pa^2}{21} \Big[1 + rac{\theta(7+8\theta)}{8(1+\theta)(3+4\theta)} \Big(2 - rac{a^3}{1_1^2} \Big) \Big]$ The xxxII. | $\left. + \frac{p l_1}{2} \left[\frac{b - a}{l_1} - \frac{\theta (7 + 8 \theta)}{8 (1 + \theta) (3 + 4 \theta)} \right] \right _{\substack{\text{Travée} \\ \text{Tab. xxxII.}}}$ |
| (166) | $\begin{array}{c} 2^{m_0} \\ T_{ray6e} \\ \end{array} + \frac{p b^3}{2 l_4} \left[1 - \frac{9 + 10 \theta}{4 (1 + \theta) (3 + 4 \theta)} \right] \\ T_{ab}. \ xLIII. \end{array}$ | $+\frac{pb^2}{2l_2} \left[1 - \frac{9+10\theta}{4(1+\theta)(3+4\theta)} \frac{a^2}{1\frac{a}{2}} + \frac{8-\frac{a}{4}\theta^2}{8(1+\theta)(3+4\theta)} \left(1 + \frac{a}{l_2}\right)\right]$ Tab. XLIII. | $-\frac{ps^2}{24} \left[1 - \frac{3 + 2\theta b^2}{2(3 + 4\theta)} \right]_{\frac{3}{2}}^{\frac{1}{2}}$ Tab. XLIV. | $\frac{8+20 \text{ b}^2}{(3+40)} \frac{8-40^3}{13} \frac{(1+\frac{b}{l_2})^2}{8(1+0)(3+40)} \left(1+\frac{b}{l_2}\right)^2$ Ted. XLIV. Ted. XLIV. | $+ \frac{p \lg}{2} \left[\frac{1_2}{l_2} + \frac{3 - 4 \theta^2}{8(1+\theta)(3+4\theta)} \right] \frac{2^{me}}{\text{Travée}}$ |
| $C_{\alpha\alpha}$ | *Remarque. Les derniers termes qui se présentent dans les formules des travées interméd comme l'on sait, dans une travée pour laquelle $\mu = \nu$. C'est ce qui arrive ici (tout comme dans les ponts à qui est très-admissible d'autre part. Le rapport le plus préconisé en pratique reste toutefois $\theta = \theta_{10}$. | iers termes qui se présentent d r laquelle $\mu=\nu$. C'est ce qui . . Le rapport le plus préconisé | ans les formi arrive ici (tout en pratique | qui se présentent dans les formules des travées intermédiaires, pour les ponts de 4 travées et plus, disparaiss $\mu=v$. C'est ce qui arrive ici (tout comme dans les ponts à 5 travées) pour la valeur $\theta=\sqrt{s_{i,i}}=0.8660254037$ ort le plus préconisé en pratique reste toutefois $\theta=s_{i,0}$. | qui se présentent dans les formules des travées intermédiaires, pour les ponts de 4 travées et plus, disparaissent, $\mu=v$. C'est ce qui arrive ici (tout comme dans les ponts à 5 travées) pour la valeur $\theta=V^{8/4}=0.8660254037$ or le plus préconisé en pratique reste toutefois $\theta=^{9}/_{10}$. |

Digitized by Google

4. Formules générales pour poutres continues à 5 travées.

| | Notations générales | çénérales | Formules des ¤ | Formules des β | Barême des charges |
|-------|--|---|---|--|--|
| | Travées 1 | 2 3 4 5 | $a_1 = 1$ | $\beta_i = 1$ | |
| | Portées $\ldots 1_{\mathfrak{l}}$ | 1 ₂ 1 ₃ 1 ₄ 1 ₅ | $oldsymbol{a_t} = -2\left(1+rac{l_t}{l_t} ight)$ | $eta_{\scriptscriptstyle 2} = -2\left(1 + rac{ar{ar{ar{ar{ar{ar{ar{ar{ar{ar$ | |
| (187) | Coefficients α $\alpha = 0$ | ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ ~ | $a_3 = -\frac{1}{1} - 2\left(1 + \frac{1}{1}\right)a_1$ | $eta_s = -rac{l_s}{l} - 2\left(1 + rac{l_s}{l}\right)eta_s$ | |
| (101) | Coefficients \$ | | | | |
| | Charge unif. pr. m p. | Ps Ps P4 P5 | $\left \begin{array}{c} \alpha_{\scriptscriptstyle 4} = -\frac{1}{1_{\scriptscriptstyle 4}} - 2\left(1 + \frac{1}{1_{\scriptscriptstyle 4}}\right) \alpha_{\scriptscriptstyle 3} \\ \end{array}\right $ | $\beta_{4} = -\frac{1}{1} - Z(1 + \frac{1}{1}) \beta_{5}$ | 4 2 4 4 5 4 |
| | Moments d'appui Mo=0 M1 | $\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | $lpha_{b} = -rac{l_{4}}{l_{5}} - 2\left(1 + rac{l_{4}}{l_{b}} ight)lpha_{4}$ | $eta_b = -rac{l_b}{l_i} - 2\left(1 + rac{l_b}{l_i} ight)eta_b$ | 2 + 4 |
| | A A A A A A A A A A A A A A A A A A | 8 sur les appuis résultant de la | surcharge d'une seule través, d | l lans la poutre libre du reste, de | e tout autre charge ou poids. |
| (168) | | $M_i = -\frac{\beta_4}{\beta_5} \frac{p_i I_i^2}{4}$ | $\mathbf{M_i} = -\frac{\beta_s}{\beta_s} \frac{\mathbf{p_i} \cdot \mathbf{l_i^2}}{4}$ | $\mathbf{M_s} = -\frac{\beta_s}{\beta_s} \frac{\mathbf{p_t} \mathbf{l_t^2}}{4}$ | $\mathbf{M_4} = -\frac{1}{\beta_b} \frac{\mathbf{p_i} \mathbf{l_i^s}}{4}$ |
| (169) | | $M_i = \frac{\beta_s + \beta_s}{\beta_s - \alpha_s} \frac{p_s I_s^2}{\beta_t}$ | $\mathbf{M}_{\bullet} = \beta_{\circ} \frac{1 + \alpha_{\bullet}}{\beta_{\circ} - \alpha_{\bullet}} \frac{\mathbf{p}_{\circ} 1_{\circ}^{1}}{4}$ | $M_s = \beta_1 \frac{1+\alpha_2}{\beta_3-\alpha_2 \beta_4} \frac{p_2 l_2^3}{4}$ | $\mathbf{M_i} = rac{1+lpha_i}{eta_i-lpha_i} rac{\mathbf{p_i} \; \mathbf{l_i^s}}{4}$ |
| (170) | | $\mathbf{M}_1 = \frac{\beta_1 + \beta_2}{\alpha_2 \beta_3 - \alpha_3 \beta_3} \frac{\mathbf{p}_3 \mathbf{l}_3^2}{4}$ | p _s 1; | $\mathbf{M}_{s} = \beta_{s} \frac{\alpha_{s} + \alpha_{s}}{\alpha_{s} \beta_{s} - \alpha_{s} \beta_{s}} \frac{\mathbf{p}_{s} \mathbf{l}_{s}^{1}}{4}$ | $M_{\scriptscriptstyle 4} = \frac{\alpha_{\scriptscriptstyle 5} + \alpha_{\scriptscriptstyle 5}}{\alpha_{\scriptscriptstyle 5} \; \beta_{\scriptscriptstyle 5} - \alpha_{\scriptscriptstyle 5} \; \beta_{\scriptscriptstyle 5}} \; \frac{p_{\scriptscriptstyle 5} \; l_{\scriptscriptstyle 5}^{1}}{4}$ |
| (171) | <u> </u> | $M_i = \frac{1 + \beta_i}{\alpha_s - \beta_s \alpha_i} \frac{p_s l_i^2}{4}$ | $M_s = \alpha_s \frac{1 + \beta_s}{\alpha_s - \beta_s \alpha_s} \frac{p_s l_s^2}{4}$ | $M_s = \alpha_s \frac{1 + \beta_s}{\alpha_s - \beta_s \alpha_t} \frac{p_t l_s^2}{4}$ | $\mathbf{M}_{4} = \frac{\alpha_{5} + \alpha_{\mathbf{i}}}{\alpha_{\mathbf{i}} - \beta_{\mathbf{i}} \alpha_{\mathbf{i}}} \frac{\mathbf{p}_{\mathbf{i}} 1_{\mathbf{i}}^{\mathbf{i}}}{4}$ |
| (172) | | $M_1 = -\frac{1}{\alpha_6} \frac{p_6 l_3^2}{4}$ | $\mathbf{M}_{\bullet} = -\frac{\alpha_{\bullet}}{\alpha_{\bullet}} \frac{\mathbf{p}_{b} \mathbf{l}_{b}^{3}}{4}$ | $M_s = -\frac{\alpha_s}{\alpha_s} \frac{p_s l_s^3}{4}$ | $\mathbf{M}_{4} = -\frac{\alpha_{4}}{\alpha_{6}} \frac{\mathbf{p}_{5} \mathbf{l}_{5}^{3}}{4}$ |
| π | TE. En ajoutant simple: moments sur les appuis, lequel convient tu par conire il faut y adjoindre les formul | IR. En sjoutant simplement les moments partiels ci-dessus, conformément aux indications du barême des charges tout en tenant compte des signes, on forme le tableau général des moments aux les appuis, lequel convient tant pour les bandes que pour les croisillous. Pour les bandes on l'atilies immédiatément d'après la méthode mentionnée (68) (69) (186) (187); pour les croisillous par contre il faut y adjoindre les formules (61) tout on procédant comme il a été expliqué (70) (71) (186). (Voir LVIII, LIX du Tome I.) | onformément aux indications du barême : ns. Pour les bandes on l'utilies immédiak é expliqué (70) (71) (186). (Voir LVIII, | des charges tout en tenant compte des si ément d'après la méthode mentionnée (68 LIX du Tome I.) | gnes, on forme le tablean général des 3) (69) (186) (137); pour les croisillons |

Digitized by Google

| ij |
|------------|
|) |
| , |
| |
| 6 |
| |
| |
| J = J |
| |
| avec |
| 2 2 |
| = |
| nsn |
| ntres |
| 잂 |
| r les |
| pour les |
| les |
| Ē |
| spé |
| Se |
| rmules |
| OLI |
| 4 |
| |

| Pormules spéciales de tous les moments sur les appuis résultant de la surcharge d'une seule travée dans la poutre libre du reste de tout autre charge ou poids. | $\mathbf{M}_{2} = -\frac{2\theta(7+8\theta)}{(5+6\theta)(9+10\theta)} \frac{\mathbf{p}_{1} \mathbf{l}_{2}^{2}}{8} \left\ \mathbf{M}_{8} = +\frac{4\theta(1+\theta)}{(5+6\theta)(9+10\theta)} \frac{\mathbf{p}_{1} \mathbf{l}_{2}^{2}}{8} \right\ \mathbf{M}_{4} = -\frac{2\theta}{(5+6\theta)(9+10\theta)} \frac{\mathbf{p}_{1} \mathbf{l}_{2}^{2}}{8}$ | $\mathbf{M}_{2} = +\frac{2(7+89)(1+29)}{(5+69)(9+109)} \frac{\mathbf{p}_{2}}{8} 1^{2} 1^{2} \mathbf{M}_{3} = -\frac{4(1+9)(1+29)}{(5+69)(9+109)} \frac{\mathbf{p}_{2}}{8} 1^{2} \mathbf$ | $\mathbf{M}_2 = +\frac{4(1+\theta)}{9+10\theta} \frac{\mathbf{p}_3 1^2}{8}$ $\mathbf{M}_3 = +\frac{4(1+\theta)}{9+10\theta} \frac{\mathbf{p}_3 1^2}{8}$ $\mathbf{M}_4 = -\frac{2}{9+10\theta} \frac{\mathbf{p}_3 1^2}{8}$ | $\mathbf{M}_{s} = + \frac{6 + 8\theta - 2\theta^{3}}{9 + 10\theta} \frac{q^{12}}{8} \mathbf{M}_{s} = + \frac{6 + 8\theta - 2\theta^{3}}{9 + 10\theta} \frac{q^{12}}{8} \mathbf{M}_{4} = + \frac{6 + 10\theta^{3}}{9 + 10\theta} \frac{q^{12}}{8}$ | Formules spéciales de l'effort tranchant $(\nabla)_p$, pour la surcharge partielle de la travée considérée. $ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | $-\frac{p_{\mathbf{a}^2}}{2l_1} \left[1 + \frac{\theta (13 + 15 \theta)}{(5 + 6 \theta) (9 + 10 \theta)} \left(2 - \frac{a^3}{l_1^2} \right) \right] + \frac{p_{l_1}}{2} \left[\frac{b - a}{l_1} - \frac{\theta (13 + 15 \theta)}{(5 + 6 \theta) (9 + 10 \theta)} \right] $ Travée | $-\frac{pa^{2}}{2l_{2}} \left[1 - \frac{(3+2\theta)(7+8\theta)}{(5+6\theta)(9+10\theta)} \frac{b^{2}}{1_{2}^{3}} - \frac{2(3-4\theta^{2})}{(5+6\theta)(9+10\theta)} \left(1 + \frac{b}{l_{2}}\right)^{2} \right] \\ + \frac{pl_{2}}{2} \left[\frac{b-a}{l_{2}} + \frac{2(3-4\theta^{2})}{(5+6\theta)(9+10\theta)}\right] \frac{2^{me}}{1^{\pi}a^{\pi}6e}$ | $-\frac{p}{2}\frac{a^{2}}{1_{3}}\left[1-\frac{2(1+\theta)}{5+6\theta}\frac{b^{2}}{1_{3}^{2}}\right] + \frac{p}{2}\left(b-a\right) \qquad \frac{g^{me}}{T^{av}^{6\theta}}$ | |
|---|---|--|--|---|---|---|---|---|-------|
| Formules spéciales de tous les moments sur les appuis rési | $ \begin{array}{c c c c c c c c c c c c c c c c c c c $ | $ \begin{array}{c c c c c c c c c c c c c c c c c c c $ | $ \begin{array}{c c c c c c c c c c c c c c c c c c c $ | $ \begin{array}{c c c c c c c c c c c c c c c c c c c $ | Formules spéciales de l'effort < | Travée $+\frac{p}{2l_1}\left[1-\frac{\theta(13+15\theta)}{(5+6\theta)(9+10\theta)}\left(1+\frac{a}{l_1}\right)^2\right]$ | Travée $ + \frac{p}{2} \frac{b^{*}}{l_{2}} \left[1 - \frac{33 + 58 \theta}{(5 + 6 \theta)(9 + 10 \theta)} \frac{a^{*}}{l_{2}^{*}} + \frac{2(3 - 4 \theta^{*})}{(5 + 6 \theta)(9 + 10 \theta)} \left(1 + \frac{a}{l_{2}} \right)^{2} \right] $ | Sine $+\frac{p b^2}{2 l_s} \left[1 - \frac{2(1+\theta) a^2}{5+6 \theta} \right]$ | |
| | (173) | (174) | (175) | (176) | | (177) | rigitized by | (179) | g I (|

LIX. Exemple d'un pont avec poutres continues à 5 travées, calculées exactement d'après les prescriptions de l'ordonnance autrichienne du 15 Sept. 1887.

En construisant récemment la deuxième voie sur la ligne de Chyrow-Zagorz (Gallicie) on a eu à exécuter un certain nombre de ponts assez importants, dont les poutres continues ont été calculées entièrement d'après les prescriptions de la nouvelle ordonnance autrichienne.

Le pont sur le fleuve San avec poutres continues à cinq travées réparties dans de bonnes conditions et construites avec double treillis et montants verticaux de renfort (croix de St.-André) c. a. d. dans un excellent système, a été choisi comme exemple à soumettre aux procédés que nous avons exposés; les calculs qui s'y rapportent sont réunis ci-après dans les tableaux N° 1, 2, 3, 4, 5 et l'épure 6 annexée; nous y ajouterons les remarques suivantes:

ad 1. Les charges permanentes q par m admises ne dépassent que fort peu les valeurs moyennes de la Tab. V du Tome II; toutes les fonctions dépendant de la charge mobile répondent aux échelles a et b de l'ordonnance et sont tirées de la Tab. V déjà citée.

ad 2. Ce barême des moments sur les appuis obtenus d'après les formules (173) (174) (175) en surchargeant chaque travée séparément (échelle a) ou en ne considérant que la charge permanente a été complété en tirant partie de la symétrie. Les facteurs, linéaires pour la plupart, et leurs logarithmes entrant dans les formules, sont:

Avec ces valeurs auxiliaires* on obtient rapidement tous les coefficients des formules (173) à (179), et la vérifications concernant la surcharge simultanée des 5 travées donnerait:

Ce sont exactement les valeurs données directement par les formules (176). Les coefficients vérifiés sont utilisés au tableau 2 des moments sur les appuis.

- ad 3. Ce barême général des moments sur les appuis qui résultent des combinaisons de surcharge (échelle a) et de la charge permanente, s'obtient en effectuant sur les moments du tableau 2 toutes les additions algébriques indiquées par le barême des charges (136) et en utilisant la symétrie.
- ad 4. Ces formules pour le calcul des plus grands efforts tranchants positifs et négatifs sont établies d'après l'équation générale (55) et ne diffèrent des formules analogues qui concerneraient la travée supposée indépendante, que par la présence de la constante ($\mathcal{M}_o \mathcal{O}(s)$): l qui figure en premier terme ainsi que par la présence du facteur entre [] qui multiplie le dernier terme. Les moments $\mathcal{O}(s)$ se trouvent parmi ceux qui ont été déjà calculés (échelle a) au tableau 3 et le facteur entre [] du dernier terme $(V_a)_p$, est donné par les formules pour la surcharge partielle (échelle b) de la travée considérée (177) (178) (179) dont les coefficients se calculent à l'aide des facteurs auxiliaires (180).
- ad 5. Ce tableau contient le détail des opérations de calcul effectuées d'après les formules du tableau 4 pour un certain nombre d'efforts tranchants que l'on n'a pas pris aux milieux de mailles de la construction (comme l'exigerait une recherche plus exacte) mais bien plutôt aux sections qui divisent chaque travée en dix parties égales. Cette façon de procéder qui donne une exactitude plus que suffisante pour le tracé de l'épure des efforts tranchants, simplifie beaucoup les calculs, puisque la partie supérieure du tableau pourra même servir pour tous les cas analogues, comme une table calculée une fois pour toutes **.

On remarquera que les moments tournants des lignes 10 et 18 sont tirés directement de la Tab. V du Tome II dressée pour travées indépendantes (échelle b) et que les efforts

** Il suffirait en pratique de diviser en cinq parties égales en y utilisant la même table dont nous parlons, en raison de la courbure peu prononcée et régulière des contours de l'épure.

^{*} Nous répétons ici qu'il suffirait en pratique d'évaluer toutes ces fonctions avec 3 ou 4 chiffres significatifs (règle à calcul).

tranchants que l'on aurait si toutes les travées étaient indépendantes seraient ceux qui résultent de l'addition des valeurs inscrites aux lignes 11 et 12 pour la première travée, ou de celles qui sont inscrites aux lignes 19 et 20 s'il s'agit de la deuxième ou troisième travée.

En observant ensuite qu'il faut modifier ici ces valeurs par l'addition de la constante (ell-ell'): l et en tenant compte du facteur correctif dont les valeurs sont inscrites aux lignes 13 et 15 pour la première travée, aux lignes 21 et 23 pour la deuxième et à la ligne 25 pour la troisième on en conclut ce fait certainement intéressant que les croisillons exigent un peu plus de métal dans le pont à travées solidaires qu'ils n'enexigéraient si les travées étaient indépendantes. L'économie de métal résultant de la continuité porte donc exclusivement sur les bandes. Les ponts à poutres continues ne seront toutefois presque jamais soumis aux charges admises pour les calculer et présentent par suite une grande sécurité.

ad 6. Pour tracer l'épure des moments de flexion on a porté les moments du tableau 3 en ordonnées au-dessus des appuis en numérotant leurs extrémités dans chaque travée suivant les indications du barême de charges (136). On a construit ensuite (68) (69) (137) les quatre patrons paraboliques nécessaires pour les charges q_i et $(p_i + q_i)$ de la première travée ainsi que pour celles q_i et $(p_i + q_i)$ des travées intermédiaires 2 et 3, et en les appliquant aux points numérotés on a tracé tous les contours de l'épure *.

A titre de complément théorique seulement, des contours enveloppes ainsi obtenus, nous y avons ajouté les courbes de degré supérieur résultant des surcharges partielle (échelle a) en les traçant (137) comme arcs paraboliques dont on connaît les points extrêmes ainsi que leurs tangentes. Ce perfectionnement n'a pas d'importance pratique **.

Les points d'inflexion fixes qui n'ont également pas d'intérêt pratique quant à la distribution des tôles dans les bandes, peuvent encore s'obtenir par de simples proportions à l'aide des coefficients numériques du tableau 2***. Pour la travée de rive il suffira de remarquer que d'après (168) (173) on a:

(182) . . .
$$\frac{1}{\nu} = -\frac{\beta_4}{\beta_5} = \frac{1}{2} \frac{4 \theta (13 + 15 \theta)}{(5 + 6 \theta) (9 + 10 \theta)} = \frac{1}{2} 0.470896$$

E

Ç

Ţ

10 į Le point d'inflexions fixe dans la première travée sera donc donné par:

(183)
$$\xi' = \frac{l_i}{\nu + 1} = \frac{0.470896}{2.470896} l_i = 0.190577 . l_i = 5.317$$

Pour les travées intermédiaires il suffit de se rappeler (29) (31) la définition des α et β et des points d'inflexion fixes (74) (75) qui en résulte, pour écrire immédiatement d'après le tableau 2:

(184) . .
$$\xi = \frac{0.119709 \cdot l_s}{0.423942 + 0.119709} = 0.220192 \cdot l_s = 7.971$$
(185) . . $\xi' = \frac{0.126212 \cdot l_s}{0.470896 + 0.126212} = 0.211372 \cdot l_s = 7.652$

$$(186) \quad . \quad \xi = \xi' = \frac{0 \cdot 111948 \cdot l_s}{0 \cdot 416181 + 0 \cdot 111948} = 0 \cdot 211972 \cdot l_s = 7 \cdot 673 \cdot . \cdot \text{pour la } 3^{\text{me}} \text{ travée.}$$

Ce calcul fait voir que les points d'inflexion fixes s'obtiennent immédiatement ici à l'aide des coefficients du tableau 2, coefficients qui pour un pont de 2, 3 ou 4 travées se trouveraient tout calculés dans nos tables du tome II.

* Suivant que la travée que l'on étudie se trouve chargée ou non, dans la combinaison de surcharges que l'on considère, c'est le patron (p+q) ou le patron q dont on aura à se servir.

Digitized by Google

^{**} Afin de faire voir cependant que notre méthode ne laisse rien à désirer quant à l'exactitude théorique nous avons ajouté encore les courbes analogues fort inutiles donnant les moments minima près des appuis. nous avons ajouté encore les courbes analogues fort inutiles donnant les moments minima près des appuis. Pour les tracer on utilise les paraboles déjà obtenues. Dans une travée intermédiaire la courbe de gauche est tangente au droit de l'appui à la parabole N° 4 et au droit du point d'inflexion fixe à la parabole N° 5, ce point étant aussi commun à la parabole N° 6 (non rabattue), de même la courbe de droite est tangente au droit de l'appui à la parabole N° 2 et au droit du point fixe à la parabole N° 1. Les courbes en question son bombées vers le haut. Pour la 1re travée il faut ajouter à l'épure la parabole N° 2 tracée pour la septième combinaison du tableau 3; la courbe cherchée lui est tangente au droit de l'appui, elle est tangente à la parabole N° 6 au droit du point fixe, Pour la dernière travée le tracé se ferait d'une manière analogue avec la parabole N° 4 pour la dixième combinaison du tableau 3.

**** Dans les travées intermédiaires, ces points résultent déjà des points d'intersection obtenus en traçant avec les patrons les paraboles numérotées 2, 3, 4 dans chaque travée.

L'échelle admise sur l'épure concerne les moments de flexion en tonnes-mètres par voie, d'accord avec les indications des tableaux 2 et 3. En pratique on admet généralement pour toute la poutre une hauteur théorique moyenne constante, que l'on utilise pour les efforts de bandes (quotients des moments par la hauteur). L'épure des moments par voie peut alors avec une autre échelle convenable, être considérée comme l'épure des efforts de bandes par poutre.

Pour utiliser cette épure comme épure de la distribution des tôles, c'est-à-dire pour mettre les deux contours en relation immédiate sur un seul et même dessin, permettant de constater immédiatement que le premier couvre bien suffisamment le second, il est nécessaire de recourir, d'abord à une l'hypothèse approximative. L'ordonnance autrichienne fixe pour le travail du fer une limite supérieure qui est de 772 par cm² pour les travées de 36 2 et de 756 par cm² pour la travée de 27 9. On acceptera donc préalablement la limite plus élevée de 772 pour les sections de bandes de toutes les travées, et on portera les efforts de résistance des bandes qui s'en suivent en ordonnées sur l'épure, en se servant de la même échelle qui est aussi celle des efforts provenant des moments de flexion. En rectifiant ensuite définitivement la distribution des fers dans les bandes on devra tenir compte de ce que dans les travées de rive un surplus de section de (772—756): 756 ou environ 2·12°/0 sera nécessaire pour rectifier l'hypothèse cidessus. Les considérations d'aboutement dans les parties comprimées ou de flexion locale dans celles qui supportent directement la voie etc. entraînent d'autres rectifications analogues *.

Pour tracer l'épure des efforts tranchants on portera les valeurs calculées au tableau 5 en ordonnées sur le dessin et on tracera les contours passant par les points obtenus à l'aide de la règle courbe. Pour les poutres usuelles à mailles égales les croisillons ont une inclinaison constante sur les bandes et les efforts qui leur incombent sont dans un rapport constant avec les efforts tranchants correspondants.

On pourra donc en prenant une échelle convenable utiliser l'épure des efforts tranchants comme épure des efforts incombant aux croisillons, et mesurer ces derniers efforts sur le dessin, ce qui suffit pour établir les sections à donner aux barres du treillis. Si l'on veut en outre obtenir une épure d'ensemble pour comparer directement les efforts à supporter par les croisillons et les efforts de résistance que leurs profils de section y opposent, on pourra y parvenir en procédant à peu près comme nous l'avons indiqué à propos des bandes; mais cette façon de procéder n'est plus usitée actuellement, ce qui tient surtout aux grandes mailles des poutres à triangles admises de préférence et au grand nombre de calibres de fers dont on dispose pour construire les barres.

En résumé notre méthode pour calculer les poutres continues, consiste essentiellement à se procurer d'abord par le calcul quelques points importants des épures, lesquels concernent les moments de flexion sur les appuis et les efforts tranchants en quelques sections de chaque travée. On trace ensuite l'épure à la règle courbe. On peut objecter qu'il serait plus logique et plus bref d'établir aussi les premiers points par la voie graphique. Nous sommes d'avis contraire et nous déconseillons même en général l'usage de constructions graphiques successives, où les erreurs se cumulent. On trouvera toutefois au N° LX celles de ces constructions que nous recommandons comme les plus pratiques.

A l'aide de ces 4 équations on trouve en particulier pour les moments sur la travée:

$$\begin{split} \mathbf{M_{3}} &= \frac{1+\theta}{9+10\theta} \cdot \frac{\mathbf{pl^{3}}}{2} + \frac{6\,E\,J}{l^{3}} \cdot \frac{24\,\left(1+\theta\right)^{3}\,y_{3} - \left[4\,\left(10+9\,\theta\right)\,\left(1+\theta\right) - 1\right]\,y_{3}}{\left(5+6\,\theta\right)\,\left(9+10\,\theta\right)} \\ \mathbf{M_{3}} &= \frac{1+\theta}{9+10\theta} \cdot \frac{\mathbf{pl^{3}}}{2} + \frac{6\,E\,J}{l^{3}} \cdot \frac{24\,\left(1+\theta\right)^{3}\,y_{3} - \left[4\,\left(10+9\,\theta\right)\,\left(1+\theta\right) - 1\right]\,y_{3}}{\left(5+6\,\theta\right)\,\left(9+10\,\theta\right)} \end{split}$$

d'où avec (180) et en prenant J=0.33, l=36.2, $E=20\times 10^6$ il résultera avec mètres et tonnes.

$$M_a = 400.76 + 14142 y_s - 22356 y_s$$
 $M_s = 400.76 + 14142 y_s - 22356 y_s$

^{*} Ces effets mentionnés en dernier lieu sont bien plus importants que les différences insignifiantes provenant des limites de travail dans le métal.

Si l'on veut encore se rendre compte des perturbations dans les moments sur les appuis qui résulteraient de l'abaissement possible de quelques mm dans les appuis, on y arrivera à l'aide de l'équation de Clapeyron généralisée (24). Supposons par exemple des tassements y, et y, dans les appuis 2 et 3 de la travée centrale; et considérons le cas où cette travée se trouve chargée isolément; (en posant pour simplifier 6 E J: 1 = 8) on aura alors pour les 4 moments:

Pont sur le San au Km. 95.987 de la ligne de Chyrow à Zagorz (Gallicie) avec poutres continues à 5 travées: $27^{m}9 + 36^{m}2 + 36^{m}2 + 36^{m}2 + 27^{m}9$ (et par suite $\theta = 27.9: 36.2 = 0.770718... <math>\bar{1}.8868956$).

1. Données principales pour les calculs de résistance.

| Travée Portée 1 | Charge - | | Charge mobile p | Flèches | | | | |
|-----------------|---------------------------|----------------------|--|----------------------------|--|----------------------------|--------------------------------------|---------------------------------------|
| | oriće permanente | pour les | s bandes | pour les c | roisillons | des patrons | paraboliques | |
| | pr. ss de voie | (p) _a | $\left(\frac{p l^2}{8}\right)_{\bullet}$ | (p) b | $\left(\frac{p l^2}{2}\right)_{\mathbf{b}}$ | - g l² | $\frac{1}{8} (p+q)_{\mathbf{a}} l^2$ | |
| 1 2 3 | m 27·9 86·2 86·2 | 2·08 2·37 2·37 | 6·1445 5·7710 5·7710 | mt 597.868 945.319 945.319 | 7·0470 6·4660 6·4660 | mt 2742·73 4236·65 4236·65 | mt 202:387 388:218 388:218 | mt 800·255 1333·537 1333·537 |

C

_

Ł

2. Barême pour le calcul des moments sur les appuis (par voie).

| Charges | Formu | les et valeurs des mon | nents sur les appu | iis | Observations |
|-----------|---|---|--------------------|-----------------------------|---|
| Onargos | M | M ₃ | M, | M. | Opporantions |
| | $+0.470896 \cdot \frac{p_1 l_1^2}{8}$ | | | | |
| | + 281·534 | - 75·458 | + 20.297 | _ 5·731 | |
| 4 4 4 4 4 | $+0.447225 \cdot \frac{p_2 l_2^2}{8}$ | $+0.416181 \cdot \frac{\mathbf{p_g l_g^2}}{8}$ | par symétrie | par symétrie | Les coefficients des colonnes M ₁ et M ₂ sont ceux qui |
| | + 422:770 | + 393:424 | — 105·827 | + 29.882 | résultent des for- mules de notre ta- bleau général au |
| | $-0.119709 \cdot \frac{\mathbf{p_s l_s^2}}{8}$ | $+0.423942 \cdot \frac{\mathbf{p_8 l_8^2}}{8}$ | par symétrie | par symétrie | No LVIII: 4. |
| | <u> </u> | + 400·760 | + 400.760 | — 113·161 | |
| H I I | $+0.081611 \cdot \frac{p_4 l_4^2}{8}$ | $-0.111948 \cdot \frac{\mathbf{p_4}\mathbf{l_4^2}}{8}$ | par symétrie | par symétrie | Les moments des colonnes M ₂ et |
| | + 29.882 | <u> </u> | + 393.424 | + 422.770 | M. sont les mêmes qu'on a déjà cal- culés pour M. et |
| | $-0.009586 \cdot \frac{\mathbf{p_5} \mathbf{l_5^3}}{8}$ | $+0.033949 \cdot \frac{\mathbf{p_5} \mathbf{l_5^2}}{8}$ | par symétrie | par symétrie | M ₂ , la symétrie permet de les uti- liser pour com- pléter le tableau. |
| | - 5·731 | + 20.297 | — 75· 4 58 | + 281.534 | preser to assissa. |
| | $+0.461310 \cdot \frac{q_1 l_1^2}{8}$ | $-0.092263 \cdot \frac{q_1 l_1^2}{8}$ | obtenus | obtenus | Les coefficients des colonnes M ₁ et M ₂ résultent de |
| A A A A A | $\begin{array}{c} & & & & & & & \\ & + 0.359127 \cdot \frac{q_2 l_2^2}{8} \\ & + & 232.782 \end{array}$ | $+0.728175 \cdot \frac{q_{s}l_{s}^{2}}{8}$ +264.018 | + 264.018 | par symetrie + 232.782 | naut pour la sur- |
| | + 494 184 | T 204 010 | + 404 VIO | + 434 102 | charge. |

3. Barême général des moments sur les appuis (par voie) pour toutes les combinaisons.

| Charges | ell1 | ell, | ells | ells. |
|---|-----------------|----------------------|------------------|----------------------|
| ells ells ells | + 966.968 | + 476·157 | + 571:912 | + 679.703 |
| | 536·660 | 1078:499 | 483.493 | 431.037 |
| | 431.037 | 483.493 | 1078-499 | 536·660 |
| | 679.703 | 571.912 | 476.157 | 966 [.] 968 |
| | 395·42 4 | 609.617 | 609-617 | 395 [.] 424 |
| A - A 3 A 3 A 3 A 3 A 3 A 3 A 3 A 3 A 3 | 685· 434 | 551 [.] 615 | 551.617 | 685· 434 |
| A+ A -A A | 113.890 | 685 075 | 589· 3 20 | 401·155 |
| <u> </u> | 544·19 8 | 82·7 33 | 677.739 | 649 ·821 |
| A A A A A A A A A A A A A A A A A A A | 649.821 | 677:739 | 82.733 | 544 ·198 |
| <u> </u> | 401·155 | 589· 32 0 | 685.075 | 113 [.] 890 |

4. Formules des plus grands efforts tranchants positifs et négatifs (par voie).

| Tra- 160 | Charges | $\mathcal{V}_{\mathbf{a}} \frac{\begin{vmatrix} \mathbf{Constante} \\ \underline{\mathscr{C}l_0} - \underline{\mathscr{C}l_0'} \\ 1 \end{vmatrix}}{\frac{\mathscr{C}l_0}{1}} \begin{vmatrix} \mathbf{Charge permanente dana la travée isolée} \\ (\mathbf{V})_{\mathbf{q}} = \mathbf{q}(\frac{1}{2} - \mathbf{a}) \end{vmatrix} \qquad \qquad \mathbf{Charge mobile suivant l'échelle b} $ $(\mathbf{V}_{\mathbf{a}})_{\mathbf{p}} = \left[\frac{\mathbf{M} - \mathbf{M}'}{1} + (\mathbf{V}_{\mathbf{a}})_{\mathbf{p}} \right]$ |
|-------------|---------|---|
| 1 | | $ \begin{pmatrix} (/ / a)_{+} = - & 4.0821 & + 2.08 & \left(\frac{l_1}{2} - a \right) + 0.0358423 & \frac{pb^2}{2} \left[1 - 0.117724 & \left(1 + \frac{a}{l_1} \right)^2 \right] \\ (/ / a)_{-} = - & 24.5676 & + 2.08 & \left(\frac{l_1}{2} - a \right) - 0.0358423 & \frac{pa^2}{2} \left[1 + 0.117724 & \left(2 - \frac{a^2}{l^2} \right) \right] $ |
| 2 { | | |
| 8 | 4 b-7 | |

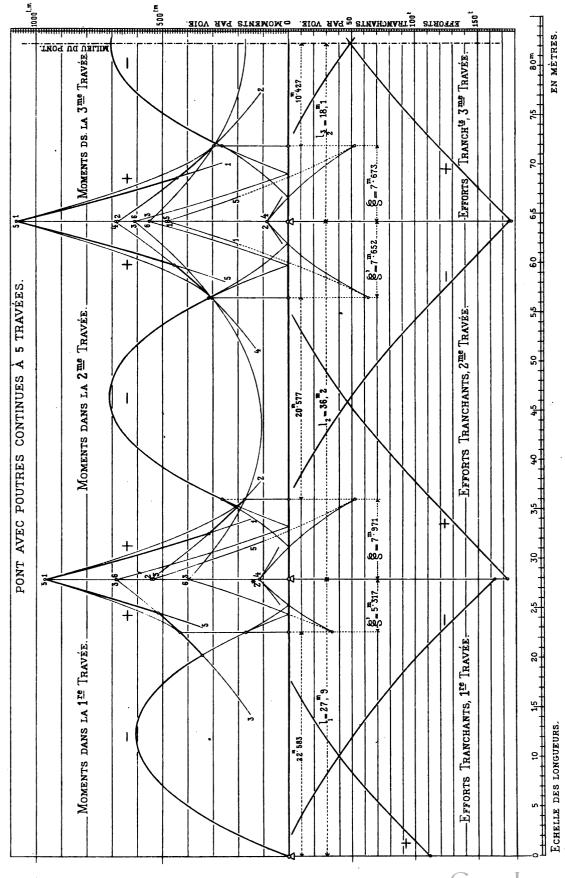
5. Calcul des efforts tranchants d'après les formules pour a:l =

| | Fonotions | = 0.0 | = 0.1 | = 0.3 | = 0.8 | = 0.4 | = 0.2 | = 0.6 | = 0.7 | = 0.8 | = 0.9 | = 1.0 |
|----------|--|------------------|----------|----------|------------------|----------|----------|----------------------------|-----------------------------|-----------------------------|-----------------------------|---------------------------------------|
| 1 | $\frac{a}{1} = \cdot \cdot$ | 0.00 | 0.10 | 0.30 | 0.80 | 0.40 | 0.20 | 0.60 | 0 70 | 0.80 | 0.90 | 1-00 |
| 2 | $\left(\frac{a}{1}\right)^{2} = \dots$ | 0.00 | 0.01 | 0.04 | 0.08 | 0.16 | 0.52 | 0.86 | 0-49 | 0.64 | 0.81 | 1.00 |
| 3 | $\left(1+\frac{a}{1}\right)^2 = \dots$ | 1.00 | 1.31 | 1.44 | 1.69 | 1.96 | 2.52 | 2.56 | 2.89 | 8-24 | 8-61 | 4.00 |
| 4 | $3-\frac{n^2}{l^2}=\ldots$ | 2.00 | 1.88 | 1.96 | 1.91 | 1.84 | 1.75 | 1.64 | 1.21 | 1.36 | 1-19 | 1.00 |
| 5 | $\frac{1}{2} - \frac{a}{1} = \dots$ | + 0.20 | + 0.40 | + 0.30 | + 0.30 | + 0.10 | 0.00 | - 0.10 | - 0.30 | - 0.30 | - 0.40 | - 0 ·50 |
| 6 | $\frac{b}{1} = \cdot \cdot$ | 1.00 | 0.80 | 0.80 | 0.70 | 0.60 | 0.50 | 0.40 | 0.80 | 0.30 | 0.10 | 0-00 |
| 7 | $\left(\frac{b}{1}\right)^2 = \cdot \cdot$ | 1.00 | 0.81 | 0.64 | 0-49 | 0.36 | 0.32 | 0.16 | 0.09 | 0.04 | 0.01 | 0.00 |
| 8 | $\left(1+\frac{b}{1}\right)^2 = \cdot \cdot$ | 4.00 | 3-61 | 8-24 | 2.89 | 2.56 | 2-25 | 1.96 | 1.69 | 1.44 | 1.31 | 1-00 |
| 9 | lre travée b = | 27:90 | 25-11 | 22-32 | 19.53 | 16.74 | 18-95 | 11.16 | 8-37 | 5.28 | 2.79 | 0.00 |
| 10 | $\frac{1}{2}\mathrm{pb^2}=\cdot\;\cdot$ | 2742-73 | 2283-08 | 1852-64 | 1465-53 | 1147:08 | 857:71 | 601.06 | 395-96 | 210.74 | 68-255 | 0.000 |
| 11 | $0.0858423 \frac{pb^2}{2} =$ | 98.306 | 81.831 | 66:403 | 52.528 | 41-114 | 30.742 | 21.543 | 14-192 | 7.558 | 2:446 | 0.000 |
| 12 | $58.032 \left(\frac{1}{2} - \frac{a}{1}\right) =$ | +29.016 | +28.218 | +17:410 | +11.606 | + 5.803 | 0.000 | — 5·803 | 11:606 | -17:410 | -28.213 | -29.016 |
| 18 | $[\operatorname{pour}(\mathscr{V}_{\mathbf{a}})_{+}] = .$ | | | 0.830477 | | | | 0.698627 | | 0.618574 | 0.575017 | 0-529104 |
| 14 | $(\mathscr{V}_{\mathbf{a}})_{+} = \cdot \cdot [pour(\mathscr{V}_{\mathbf{a}})_{-}] = \cdot \cdot $ | | | | | | + 18·517 | + 5·166 | | 1.180104 | 11140001 | 1.117704 |
| 16 | $(\mathcal{V}_{\bullet})_{-} = * \cdot \cdot$ | | | | - 80-80 5 | | | 1 | | | 1·140091 141 ·076 | 1·117724 1 68-462 |
| 17 | 2 ^{mo} travée b = | 86-20 | 32.58 | 28-96 | 25:34 | 21.72 | 18·10 | 14.48 | 10.86 | 7:24 | 3.62 | 0-00 |
| 18 | $\frac{1}{2} pb^2 = \dots$ | 4236-65 | 8566·18 | 2923-99 | 2819-93 | 1764-28 | 1800-94 | 907:45 | 574-49 | 319-96 | 106.21 | 0-000 |
| 19 | $0.0276243 \frac{pb^2}{2} =$ | 117:034 | 98.513 | 80.778 | 64.086 | 48.787 | 35-938 | 25.068 | 15 [.] 870 | 8.889 | 2-934 | 0-000 |
| 20 | $85.794 \left(\frac{1}{2} - \frac{a}{1}\right) =$ | +42:897 | +84.818 | +25.788 | +17:159 | + 8.579 | 0.000 | — 8·579 | —17·159 | -25.738 | —34·3 18 | -52·897 |
| 21 | $[\operatorname{pour}(\mathscr{V}_{\mathbf{a}})_{+}] = \cdot$ | | | | | | 0.920619 | | | | 0.714248 | 0-643674 |
| 22 | $(\mathscr{V}_{\bullet})_{+} = \cdots$ | | | | | | | | | | | · · · · · · · · · · · · · · · · · · · |
| 23 24 | $\begin{bmatrix} \operatorname{pour} (\mathscr{V}_{\bullet})_{-} \end{bmatrix} = \cdot \\ (\mathscr{V}_{\bullet})_{-} = * \cdot \cdot \end{bmatrix}$ | 0.597106 | | | | | | 0·925292 ·69·454 | 0·953417 — 94·089 | 0·973951 1 20·186 | | 0 ·9922 39 —174 ·902 |
| Ϊ́ | 3me travée | | | | | | | | | | | |
| 25 | $[\operatorname{peur}(\mathscr{V}_{\bullet})_{+}] = .$ | | | | | | | | | | 0.701946 | 0-632032 |
| 26 | (%) ₊ =** | +176-86 8 | +148-906 | +121-760 | + 95-560 | + 70-884 | + 49-069 | + 29-605 | + 12-286 | - 2.544 | | |
| | | | : | | | | | | | | | Y2 \ . |

^{*} Les fonctions auxiliaires No 11, 12 dans la 1re travée et No 19, 20 dans la 2me travée, calculées pour (%)+ sont utilisées de nouveau pour (%)- dans l'ordre inverse.

^{**} Les valeurs No 19 et 20 calculées pour la 2me travée sont utilisées ici de nouveau.

LIX: 6. Pont sur le San au Km 95.987 de la ligne de Chyrow à Zagorz (Gallicie).



Digitized by Google

LX. Procédés graphiques pour le calcul des poutres continues.

1. Introduction.

Le calcul des ponts à poutres continues, se fera toujours avec la plus grande facilité et une sécurité complète au moyen des procédés que nous venons d'exposer et d'appliquer à un exemple, nous désirons cependant que le lecteur qui voudrait s'aider d'autres constructions graphiques que celles que nous avons admises se trouve immédiatement à même de les rattacher à notre théorie et à nos formules, sans être obligé de chercher ailleurs. Les procédés graphiques que nous avons en vue appliqués aux poutres continues, pourront dans des cas douteux ou dans des conditions exceptionnelles, fournir un contrôle utile; ils permettent d'ailleurs de vérifier que les moments sur les appuis, obtenus avec un train de surcharge donné, sont très-sensiblement les mêmes que ceux que l'on obtient par l'hypothèse des surcharges équivalentes uniformément reparties évaluées comme pour les travées indépendantes. Les constructions graphiques que nous donnons à nouveau ci-après ou que nous citons seulement plus loin sont surtout conçues dans ce sens.

Pour effectuer les calculs en vue d'un train de surcharge donné, on devra généralement admettre les surcharges uniformément réparties reconnues équivalentes. Il serait oiseux de maintenir pour le tracé de tous les contours de l'épure, les charges concentrées des essieux, et de remplacer ainsi tous les arcs de parabole représentatifs par des contours polygonaux* qu'il faudrait ensuite combiner avec les paraboles résultant de la charge permanente. Si cependant on voulait absolument faire abstraction des charges mobiles uniformément réparties et s'en tenir uniquement au train de surchage, il faudrait au moins supposer que l'on sépare ce train en autant de parties, et que l'on répète ces dernières autant de fois que cela paraît nécessaire pour réaliser à peu près les combinaisons de surcharge indiquées par la théorie. L'hypothèse du train de surcharge formant un tout indivisible conduirait à de graves erreurs, car la capacité de chargement d'une voie ferrée considérée, sera toujours estimée d'après les ponts à travées indépendantes que celle-ci renferme, en supposant que chaque travée soit chargée de la manière la plus défavorable avec les véhicules circulant sur la ligne en question; il semble donc prudent de faire pour les ponts à poutres continues les mêmes hypothèses, sans se préoccuper de savoir si on peut réaliser immédiatement avec les trains en service, les combinaisons de surcharges qui en résultent.

En supposant qu'on se rallie à cette manière de procéder, la marche à suivre sera exactement celle que nous avons indiquée pour l'hypothèse des charges continues équivalentes; toutefois il est nécessaire, ici de traiter séparément ce qui concerne la charge permanente et la charge mobile. Nous n'avons à nous occuper à présent que de cette dernière.

On construira une fois pour toutes à une échelle convenable le polygone funiculaire ouvert correspondant au train comme nous l'avons fait voir au N° XLVIII (fig. 4), en le prolongeant suffisamment pour pouvoir y appliquer toutes les portées du pont; on supposera que pour chaque travée, considérée comme indépendante, on veuille avoir le plus grand moment négatif en une section occupant à peu près le milieu des points d'inflexion fixes**. Ce sont les ordonnées des divers polygones partiels ainsi obtenus pour chaque portée, qu'il faudra placer ensuite, dans chaque travée chargée de même portée, au-dessous de la ligne droite qui joint les points représentatifs des moments sur les appuis. On voit ainsi que le problème de l'épure des moments de flexion dûs à la charge mobile se trouve ramené à l'évaluation des moments sur les appuis, pour toutes les combinaisons de travées surchargées à considérer.

Pour établir le barême général des moments sur les appuis dûs à la surcharge, conformément aux combinaisons de notre barême des charges (136), on pourra opérer comme nous l'avons fait pour la méthode analytique, en supposant successivement chaque travée chargée seule, et réunissant ensuite par voie d'addition algébrique les moments provenant de ces diverses hypo-

^{*} Nous avons vu au N° XLIX (6) que le contour représentatif des moments de flexion résultant de charges quelconques dans une travée s'obtient en portant à partir de la ligne droite qui joint les points représentatifs des moments sur les appuis, les ordonnées qui représentent les moments de flexion évaluées comme si la travée était indépendante. Ces dernières et le polygone représentatif qui les concerne se construisent avec un polygone funiculaire comme nous l'exposons au N° XLVIII; nous revenons ici du reste sur cette construction.

^{**} Cette règle est pratiquement suffisante dès qu'il s'agit d'essieux en nombre comparable à ceux qui se présentent en service. Pour le cas d'un seul essieu, on obtient, en différentiant les formules (76) par rapport à l'abscisse, deux abscisses théoriques pour lesquelles l'essieu donne sur un appui ou sur l'autre, le plus grand moment positif. Cette étude et les constructions qui en dérivent n'ont pas d'application pratique. Si l'on voulait une règle plus exacte, il faudrait d'abord, à l'aide des surcharges uniformes équivalentes, déterminer les points que nous indiquons au N° XXXVIII: 1 à la formule (107). Les observations faites lors des surcharges d'épreuve semblent indiquer que les points les plus défavorables se trouvent entre les points mentionnés au texte et les milieux des travées.

thèses, pour former les combinaisons; ces additions peuvent s'effectuer soit graphiquement soit numériquement, après un relevé à l'échelle des longueurs partielles obtenues.

Le barême général des moments sur les appuis une fois établi, tant pour les charges mobiles que pour les charges permanentes, on s'en servira directement pour tracer l'épure des moments de flexion comme nous l'avons expliqué pour les surcharges continues, en opérant séparément pour les deux sortes de charges et cumulant ensuite dans les travées chargées, les ordonnées des contours polygonaux et paraboliques. On utilisera enfin le même barême pour obtenir les efforts tranchants d'après la formule (55). La constante qui forme le premier terme est connue; les termes $(V_x)_q$ et $(V_x)_p$ sont représentés par les ordonnées d'une ligne droite et celles du polygone funiculaire construit comme au Nº XLVIII (fig. 4) ensorte que tout revient à construire un nombre suffisant de valeurs des moments M et M' sur les appuis.

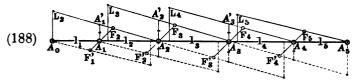
En résumé on voit que pour toutes les évaluations du barême des moments ainsi que pour tout ce qui concerne la surcharge partielle variable de la travée où l'on cherche les efforts tranchants, on sera toujours ramené à déterminer les moments sur les appuis, dans le cas d'une travée chargée seule, tout le reste de la poutre étant alors supposé ne supporter ni poids ni charges. Pour résoudre ce problème spécial, ainsi que pour construire les points d'inflexion fixes dont on a besoin tout d'abord on dispose de plusieurs méthodes fort simples et très-connues. Avant de les exposer * nous indiquerons quelques constructions nouvelles qui se rattachent plus spécialement à nos formules et que nous croyons devoir recommander comme les plus simples. Nous terminerons en appliquant à nos procédés, la théorie et les constructions graphiques que le professeur Mohr de Stuttgart a établies en 1868 et que presque tous les auteurs de statique graphique ont reproduites depuis. Nous faisons abstraction des méthodes fondées sur les courbes d'influence qui nos semblent peu pratiques.

2. Points d'inflexion fixes et points correspondants.

Toutes les constructions donnant les points fixes dérivent de la conception d'une suite de travées consécutives non chargées, qui nous a servi également pour notre analyse (46). On nomme plus généralement points d'inflexion correspondants les points d'inflexion dans un couple de travées non chargées placées d'une manière quelconque parmi les travées chargées; l'un de ces points peut occuper une position quelconque dans l'une des deux travées, mais le second point dans l'autre, se trouve alors determiné par cela même. Cette dépendance, entre les deux points correspondants, peut être exprimée géométriquement d'une manière simple en ne tenant compte que des longueurs de travées, et a servi de base à toutes les constructions publiées jusqu'ici pour les points fixes. Voici toutefois une construction nouvelle qui donne les points où les verticales des points fixes coupent les lignes menées à 45° par chacun des appuis intermédiaires, et qui résulte immédiatement de nos formules (46); nous les écrivons ici:

$$(187) \quad \alpha_{\mathbf{i}} = 1, \quad -\frac{\alpha_{\mathbf{g}}}{\alpha_{\mathbf{i}}} = \left[l_{\mathbf{g}} + l_{\mathbf{i}}\right] : \frac{l_{\mathbf{g}}}{2}, \quad -\frac{\alpha_{\mathbf{g}}}{\alpha_{\mathbf{g}}} = \left[l_{\mathbf{g}} + l_{\mathbf{g}}\left(1 + \frac{\alpha_{\mathbf{i}}}{2\alpha_{\mathbf{g}}}\right)\right] : \frac{l_{\mathbf{g}}}{2}, \quad -\frac{\alpha_{\mathbf{g}}}{\alpha_{\mathbf{g}}} = \left[l_{\mathbf{g}} + l_{\mathbf{g}}\left(1 + \frac{\alpha_{\mathbf{g}}}{2\alpha_{\mathbf{g}}}\right)\right] : \frac{l_{\mathbf{g}}}{2} \dots \text{etc.}$$

Prenons (fig. 188) sur l'appui extrême de gauche (A, L,) == 1/2, l, et joignons L, et A, on aura $(A_0 A_2): (A_0 L_2) = -\alpha_2: \alpha_1 = \mu_2$ et la tangente de l'angle en L_2 représente μ_2 . Il résulte de là que



L, A, coupe la ligne A, F, menée à 45° sur l'axe des appuis, en un point F. qui appartient à la verticale du point fixe de gauche de la deuxième travée, car la projection de F, sur A, A, == l, divise cette longueur dans le rapport $(A_1 A_1): (A_1 A_1)$ qui est μ_2 . Elevons

maintenant à droite de A, A' et à une distance égale à la moitié de cette longueur une ordonnée

^{*} On pourra consulter sur la statique graphique des poutres continues:

1. C. Cullmann. Die graphische Statik. Zürich, 1864. — Traduction française par Glasser Jaquier et Valat.

^{2.} Mohr. Theorie der continuirlichen Träger. Zeitschr. des hannovr. Arch.- u. Ing.-V. 1868.

^{3.} F. Lippich. Theorie des continuirlichen Trägers constanten Querschnittes. Wien, 1871.

^{4.} Kleitz. Ann. des P. et Ch. 1876 1° Sem. et 1877 1° Sem. Note sur les calculs de stabilité des poutres continues ayant des moments d'inertie variables.

^{5.} Fouret. Ann. des P. et Ch. 1876 1 Sem. Détermination graphique des moments de flexion d'une poutre à plusieurs travées solidaires.

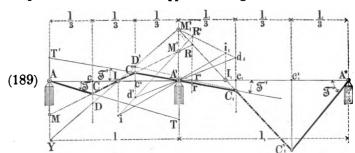
Müller et Seyrig. Eléments de la statique graphique. Paris, 1886.

^{7.} Maurice Lévy. La statique graphique et ses applications aux constructions. Paris, 1886.

égale à $^1/_s$ l_s et joignons le point L_s ainsi obtenu au point A_s , cette ligne coupera la ligne A_s F_s menée à 45° sur l'axe des appuis, en un point F_s situé sur la verticale du point fixe de gauche de la troisième travée, car la projection de F_s sur A_s A_s = l_s divise cette longueur dans le rapport $(A_s$ $A_s)$: $(A_s$ $A_s')$ qui n'est autre que μ_s = $-\alpha_s$: α_s ou la tangente de l'angle en L_s ainsi que l'indique la formule correspondante (188). On continuera ainsi ces constructions jusqu'à l'extrémité de droite de la poutre, et l'on aura les verticales de tous les points fixes de gauche, dans toutes les travées y compris la dernière; on sait que dans celle-ci le point cherché ne répond plus qu'à la définition algébrique seule, et n'est plus en réalité un point d'inflexion. En faisant ensuite les mêmes constructions en ordre inverse, partant de l'appui extrême de droite pour terminer à celui de gauche (lignes ponctuées) et utilisant à cet effet les lignes à 45° déjà construites, on obtiendra de même toutes les verticales des points fixes de droite dans toutes les travées*.

Cette construction appliquée ici à un pont de 50+62+74+68+56 mètres, fournit vers le haut les angles L_{1} L_{2} L_{3} L_{4} ... dont les tangentes sont μ_{2} μ_{3} μ_{4} ... et vers le bas les angles analogues dont les tangentes sont ν_{2} ν_{3} ν_{4} ..; elle n'exige que la division de longueurs en deux parties égales, et pourra s'effectuer en pratique en ne traçant que les lignes à 45° et les ordonnées, dont il suffira de marquer les extrémités en plaçant la règle suivant les longues lignes inclinées sans tracer ces dernières. Cette construction nouvelle de l'auteur nous paraît donc préférable à celle de Mohr qui est la plus connue et que nous allons déduire de nos formules, sous sa forme la plus générale.

Considérons d'abord (fig. 189) une travée non chargée quelconque A A' les autres travées de part et d'autre étant supposées chargées d'une manière quelconque. Soit I le pont d'inflexion



(qui pourrait tout aussi bien se trouver en dehors de A A') et M M' la ligne représentative des moments de flexion; cette ligne est, comme on sait, la droite qui joint les points représentatifs M et M' situés sur les verticales des appuis où les moments sont M = A M M' = + A'M'. Par les points cc' qui divisent A A' en trois parties égales menons des verticales jusq'aux points C C' où elles

coupent MM' et menons les droites AC et A'C' qui rencontrent les verticales des appuis aux points T et T'. En désignant par 5 et 5' les angles de ces droites avec AA' on aura sur la figure et d'après nos formules générales (20) (21) où les y et les T sont supposés nuls:

Donc si M M' représente les moments, les droites A C et A' C' représentent les tangentes aux appuis à une certaine échelle et inversement si l'on connaît ces dernières et les points C C' qui en résultent la ligne C C' fournit immédiatement les moments aux appuis ell et ell' à une certaine échelle. Comme t et t' sont généralement très-petits, nous supposerons que l'on prenne d'après (190):

(191) . . tang
$$S = \Re t$$
 tang $S' = \Re t'$ $-AM = \frac{\Re l^2}{6EJ} e \ell \ell$ $+A'M' = \frac{\Re l^2}{6EJ} e \ell \ell'$

Le rapport qui figure ici contient l' et des coefficients numériques; par conséquent, si pour une suite de travées non chargées on prenait tous les moments sur les appuis à la même échelle on n'aurait pas les tangentes à la même échelle et inversement, si on construisait toutes les tangentes avec le même coefficient & les droites représentatives des moments ne se couperaient pas sur les verticales des appuis. C'est toujours cette dernière hypothèse cependant, que nous admettrons dans la suite, en vue des tangentes communes sur les piles.

^{*} Si l'on voulait construire directement un point fixe sur l'axe des appuis, par exemple celui que représente F_8 , alors au lieu de mener A_2 F_8 ou reporterait la longueur I_8 sur la verticale de A_3 vers le bas et la droite joignant le point ainsi obtenu au point A_2' couperait l'axe des appuis au point fixe cherché.

Considérons donc un couple de travées non chargées A A' et A' A" et soient A C, C' C₁ et C₁' A" les trois tangentes construites avec le même facteur X pour les deux travées. Les lignes C C' et C₁ C₁' représentant les moments, couperont la verticale de A' en M' et M₁' et se rencontreront en un point R dont la verticale coupe C' C₁ en r et l'axe des appuis en r'. On pourra évaluer la longueur R r par rapport à A' M' à l'aide des triangles semblables au sommet commun C', et par rapport à A' M' au moyen des triangles au sommet commun C₁ ce qui donne d'après (191).

$$(192) . . Rr = (A'M') \frac{(c'r')}{1:3} = (A'M') \frac{(c_1r')}{l_1:3} = \frac{\mathcal{K}l}{2EJ}(c'r') = \frac{\mathcal{K}l_1}{2EJ}(c_1r') \qquad \qquad \frac{c'r'}{l_1} = \frac{c_1r'}{l}$$

La verticale du point R divise donc l'intervalle c' c₁ dans le rapport inverse des longueurs de travées et on l'obtient de suite en prenant c₁ r' = c' A' = $^1/_8$ l ou bien encore en prenant c' r' = c₁ A' = $^1/_8$ l₁ ou enfin en prenant A' r' = $^1/_8$ (l₁ — l). Nous appellerons cette droite l'antiverticale de l'appui A' (Die verschränkte Verticale, comme disent les auteurs allemands); cette verticale qui est connue à l'avance, établit une relation géométrique simple entre les points d'inflexion correspondants I et I₁ dans les deux travées. Le point I étant donné, pour avoir I₁ on mène la droite IR à volonté, on mène ensuite C' A' jusqu'au point C₁ sur la verticale de c₁ et la droite R C₁ coupe l'axe des appuis au point cherché.

Plus généralement, si au lieu de partir du point I on partait d'un point i quelconque de sa verticale, on trouverait par la même construction un point correspondant i, situé sur la verticale du point I₁. En effet, menons la droite i M' qui rencontre en d' la verticale de c' et en R' l'antiverticale, puis menons d'A' qui rencontre en d₁ la verticale de c₁ et joignons d₁ R'; il est facile de voir d'abord que cette droite doit passer par M'₁. En effet les faisceaux M' C' A' et M' d' A' étant équivalents dans le sens vertical, détachent sur l'antiverticale des longueurs égales, donc les faisceaux R C₁ A' et R' d₁ A' sont aussi équivalents, ce qui exige que d₁ R' passe par le point M'₁. Menons maintenant i A' jusqu'au point de rencontre i₁ avec d₁ R'. Pour que ce point se trouve sur la verticale de I₁ il faut et suffit que les faisceaux M'₁ i₁ A' et M'₁ I₁ A' soient équivalents ou qu'ils détachent sur une autre verticale que A' M'₁ des longueurs égales. Or ces faisceaux détachent sur l'antiverticale des longueurs qui appartenant aussi aux faisceaux M' i A' et M' I A', équivalents entre eux sont égales*. Nous reviendrons sur cette proposition ainsi généralisée, à propos de la théorie de Mohr.

On trouve dans la nouvelle édition de la statique graphique de M. Maurice Lévy déjà citée (tome 2 page 202) une variante de la construction de Mohr, qui ne faisant usage que du point r' (et non de l'antiverticale) implique un léger perfectionnement; il est facile de la déduire de la théorie qui précède en revenant au cas où ce sont les lignes représentatives des moments et non celles des tangentes, que l'on construit à la même échelle dans les deux travées; nous supposerons par exemple que ce soit l'échelle admise pour la travée de droite. La ligne représentative des moments dans la travée de gauche sera alors IM; coupant en Y, D et D' les verticales de la figure et ayant pour ordonnées celles de la droite IM' multipliées par (l₁²: l³).

Remarquons maintenant que les abscisses de deux points correspondants I et I, sont sujettes à une relation très-simple; on a sur la figure:

(193) ...
$$\frac{I_i c_i}{L r'} = \frac{C_i c_i}{R r'}$$
 $\frac{I c'}{I r'} = \frac{C' c'}{R r'}$ d'où $\frac{I_i c_i}{L r'} : \frac{I c'}{I r'} = \frac{C_i c_i}{C' c'} = \frac{l_i}{l}$

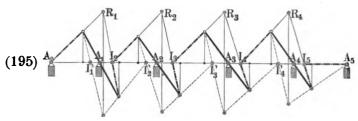
Ceci signifie que les rapports dans les quels les points I_i et I divisent (intérieurement et extérieurement) longueurs r' $c_i = {}^1/_s$ l et r' $c' = {}^1/_s$ l_i sont entre eux comme les longueurs l_i et l. On a d'autre part:

(194) . .
$$D'c' = \left(\frac{l_i}{l}\right)^3 C'c'$$
 donc $\frac{C_i c_i}{D'c'} = \left(\frac{l}{l_i}\right)^3 \frac{C_i c_i}{C'c'} = \frac{l}{l_i}$ d'après (193).

Donc enfin la droite C_i D' passe par le pied r' de l'antiverticale et il en résulte immédiatement la construction simplifiée suivante: Ayant marqué seulement le point r' on mène I M_i à

^{*} Une démonstration plus élégante que celle du texte, consiste à suivre la déformation des triangles C'RC₁ et IRI₄ lorsque le point I passe en i, s'appuyant à ce sujet sur un théorême connu de géométrie. Pour le triangle C'RC₁ les trois sommets se meuvent sur trois droites verticales fixes et deux côtés pivotent autour des points fixes A' et M', donc le 3^{me} côté pivote autour d'un point fixe M'. Pour le triangle IRI₄ les trois côtés pivotent autour des points fixes A', M' et M'₁ et deux sommets décrivent des droites verticales fixes donc le 3^{me} sommet I, décrit également une verticale fixe.

volonté puis C'r' jusqu'à la rencontre C₁ avec la verticale de c₁ et on joint M'₁ C₁; cette droite coupera l'axe des appuis au point I, cherché. En somme ce tracé utilise les verticales des appuis au lieu des antiverticales mais il exige comme le tracé de Mohr les points de division au tiers



points fixes de gauche I, I, ... etc. par une première suite des constructions partant de A, et se terminant en A, (lignes pleines), nous revenons ensuite de A3 vers A0 par une seconde suite de constructions (lignes ponctuées) en utilisant les lignes déjà existantes, ce qui donne les points fixes de droite I'4 I'3 . . . etc.

On trouve encore dans la dernière édition de l'ouvrage de Winkler (Theorie der äusseren m". (196)

Kräfte, Wien, 1886, page 122) une construction simple pour passer d'un point d'inflexion donné à son correspondant; son auteur l'a déduite d'une construction plus générale donnée par M. Collignon (Cours de méc. appliquée, Paris, 1869, p. 254) comme équivalent graphique de l'équation des trois moments dite de Clapeyron. Cette construction paraît préférable à celle de Mohr en ce qu'elle n'exige que la division de longueurs en deux parties égales.

des travées. Nous allons appliquer ce dernier (195) qui est le plus connu, à notre exemple (188). Nous prendrons pour simplifier, sur les anti-

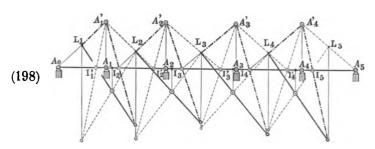
verticales les points R, R, . . . etc. à des hauteurs égales au-dessus de l'axe des appuis (ce qui n'est pas nécessaire); ayant obtenu ainsi les

Supposons (fig. 196) que dans + A'M' = ell' et un couple de travées non chargées A A' et A' A", on prenne — A M = ell — A" M" = ell". L'équation des trois moments de Clapeyron peut alors s'écrire:

(197)
$$(\frac{1}{2} \text{ ell} l + \frac{1}{2} \text{ ell}^{\mu} l_{1}) + \text{ell}^{\mu} (l + l_{1}) = 0.$$

Elle signifie sur la figure que si l'on prend (A'R) = 2 (A'M') l'ensemble des triangles MRA' + M"RA' est équivalent à l'ensemble des triangles AMA' + A"M"A'. En ajoutant de part et d'autre le triangle MA'M", l'équation signifie encore que le triangle MRM" équivant au trapèze MAA"M". Si S est le milieu de AA", l'aire du trapèze sera exprimée par le produit de sa base AA" et de sa hauteur moyenne SQ; donc cette dernière devra être égale à la moitié de la hauteur du point R au-dessus de MM", qui multiplie AA" pour l'aire du triangle MRM". Il en résulte que le point S se trouve sur la droite m" m," qui joint les milieux de MR et M"R. Or m" m" est parallèle à la droite m' m' qui joint les milieux de MM' et M" M' et s'en écarte verticalement d'une hauteur égale à $SS' = m'm'' = m'_1m''_1 = 1/2$ (M'R) = 1/2 ell'; on en conclut la construction suivante de Winkler pour passer d'un point I quelconque à son correspondant I₁.

Ayant construit (196) sur le milieu S de AA" une verticale que nous appellerons la bi-



médiane de l'appui A', on prend SS' à volonté et A'M' = 2(SS'); on trace ensuite les verticales médianes des travées ayant leurs pieds en m et m, et on mène I M' puis m' S' m' et puis M'm' qui coupe l'axe des appuis au point cherché. Il est facile de voir que plus généralement si on partait d'un point i quelconque de la verticale de I on trouverait à l'aide de la même construction un

point correspondant i, situé sur la verticale de I,. En effet le point I passant en i le faisceau M'I A' reste équivalent dans le sens vertical et détache sur la verticale de m une longueur m m' con-

stante; donc les longueurs constantes m m' et SS' se déplacant verticalement le point d'intersection des droites mS et m'S' se déplace verticalement et la droite m'S' coupe la verticale de l'appui A' en un point fixe. Le reste de la démonstration s'en déduit facilement, en utilisant les raisonnements que nous avons appliqués à la figure (189).

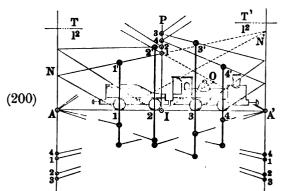
Nous appliquerons (198) la construction de Winkler à notre exemple (188) en prenant, pour simplifier sur toutes les verticales bi-médianes, et par suite au-dessus des appuis, des longueurs égales. La première suite de constructions partant de A_o et se terminant en A_s (lignes pleines) donne les points fixes de gauche I, I, . . . etc. On revient ensuite de A, vers A, (lignes ponctuées) en utilisant les lignes et points déjà construits et l'on obtient les points fixes de droite I' 11 ... etc. Les deux suites de constructions donnent en L₂ L₃ . . . etc. sur les verticales médianes des travées des couples de points très-rapprochés qu'on devra ne pas confondre.

3. Fonctions de surcharge T et T' et moments
$$\frac{T}{1}$$
 et $\frac{T'}{1}$.

Nous avons vu que pour calculer les moments de flexion au droit des appuis (58) il faut avant tout déterminer les fonctions de surcharge (56).

(199) . . .
$$T = +6EJt = \frac{1}{l}\Sigma Pab(l+b)$$
 $T' = -6EJt' = \frac{1}{l}\Sigma Pab(l+a)$

qui ne dépendent que de la manière dont la charge se trouve distribuée sur la travée supposée indépendante. Voici un procédé pour déterminer ces grandeurs ou ce qui revient au même les moments T:l et T':l lorsqu'il s'agit d'un train de surcharge. Prenons (fig. 200) sur la verticale médiane IP de la travée AA' considerée, les longueurs IP, IP, . . . etc. représentant les charges supportées par les essieux 1, 2, Menons 1 N parallèle à A'P, et joignons NP, ; cette droite détachera sur la verticale de l'essieu 1 une longueur 1 1' qui est proportionnelle au



moment Pab: l que produirait l'essieu 1 seul au point d'application sur la travée supposée indépendante. En effet, prolongeons N P, jusqu'au point de rencontre N' avec la verticale de A', le triangle 1 N N' sera le triangle funiculaire représentatif des moments de flexion avec le triangle P, IO comme triangle des forces ayant son pôle O au milieu* de A'P₁. On voit donc que 1 1' représente le moment avec le quart de la portée l comme distance polaire **. En appliquant cette construction dans chaque demi-travée à tous les essieux qui s'y trouvent on aura pour chacun d'eux au moyen de deux lignes la longueur représentant Pab: l placée sur l'essieu même. Marquons maintenant les longueurs

ainsi obtenues sur une bande de papier à partir d'une même origine et portons leur ensemble au-dessous des appuis A et A'. En joignant les points ainsi obtenus à A et à A', on obtiendra deux faisceaux de droites qui déterminent sur les verticales des essieux deux séries de points; les longueurs comprises entre les droites partant de A et les points 1' 2' construits ci-dessus, représentent les valeurs (Pab:l) (1 + a:l) dont la somme forme T':l, tandis que celles qui sont comprises entre les droites partant de A' et les points 1' 2' . . . représentent les valeurs (P ab: l) (1 + b: l) dont la somme forme T: l. On aura donc en portant les longueurs en question bout à bout, deux longueurs qui seront les moments cherchés T':l et T:l construits avec le quart de la portée comme distance polaire c. a. d. à une échelle relativement très-grande***. Nous avons marqué sur le dessin les quarts de ces longueurs qui sont les longueurs T': l' et T: l' en valeur absolue; on fera d'ailleurs varier les longueurs à volonté à l'aide de l'échelle des P.

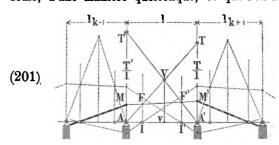
^{*} La droite A P, parallèle à I O dans le triangle A P, A' coupe 1 N en son milieu; elle est donc aussi parallèle à 1 N' dans le triangle 1 N N'; donc enfin I O est parallèle à 1 N'.

** Si au lieu de joindre N P, on joignait N A' on aurait la moitié de la valeur trouvée ci-dessus, le triangle des forces étant alors P, I A' avec A' pour pôle.

^{**} Cette nouvelle construction de l'auteur, donne les deux résultats cherchés par des longueurs trèsgrandes, s'il s'agit d'un train d'un certain nombre d'essieux; elle ne conduira d'ailleurs jamais à des points sortant du dessin, elle est donc bien préférable à celle dite de Lippich qui se trouve citée par presque tous les ouvrages et que Lippich luimême reconnaît impraticable dès que le train possède une certaine longueur. Remarquons encore que l'on n'aura ici en pareil cas que trois points P pour tout le train de surcharge si celui-ci est constitué comme ceux pris pour les calculs des N° XIX à XXV, avec trois charges d'essieu types.

4. Construction des moments sur les appuis au moyen de T et T'.

Supposons fig. (201) que dans une poutre continue quelconque la travée A A' soit chargée seule, d'une manière quelconque, et que l'on ait construit ou calculé les valeurs de T et T' corre-



spondant à cette charge; supposons en outre que tous les points fixes de la poutre aient été déterminés d'avance par l'une des méthodes que nous avons expliquées. Portons en AT' et A'T audessus des appuis les valeurs des moments T':1 et T:1 à une certaine échelle; menons les droites AT et A'T' qui coupent les verticales des points fixes en F et F', nous allons faire voir que la 'droite F F' qui passe par ces points détache sur les verticales des appuis des longueurs AM et A'M'

qui représentent les moments au-dessus des appuis à l'échelle adoptée pour les longueurs AT' et A'T.

On a en effet sur la figure et d'après nos formules (75) (76), pour les points fixes et les points F F':

(202) . A I =
$$\xi = \frac{1}{\mu + 1}$$
 A' I' = $\xi' = \frac{1}{\nu + 1}$ IF = $\frac{T}{(\mu + 1)1}$ IF' = $\frac{T}{(\nu + 1)1}$

$$(203) \qquad \text{I'} \ \text{F'} - \text{I} \ \text{F} = \frac{(\mu + 1) \ \text{T'} - (\nu + 1) \ \text{T}}{(\mu + 1) \ (\nu + 1) \ \text{I}} \qquad \qquad \text{II'} = \frac{(\mu \ \nu - 1) \ \text{I}}{(\mu + 1) (\nu + 1)} \qquad \quad \text{pente} \ \text{F'} \ \text{F} = \frac{(\mu + 1) \ \text{T'} - (\nu + 1) \ \text{T}}{(\mu \ \nu - 1) \ \text{I}^3}$$

On en déduit immédiatement les hauteurs des points M et M' d'après celles de F et F':

$$(204) \quad \mathbf{AM} = \mathbf{IF} - \mathbf{AI} \times (\text{pente F'F}) = \frac{1}{(\mu + 1)\,\mathbf{1}} \left[\mathbf{T} - \frac{(\mu + 1)\,\mathbf{T'} - (\nu + 1)\,\mathbf{T}}{\mu\,\nu - 1} \right] = \frac{\nu\,\mathbf{T} - \mathbf{T'}}{(\mu\,\nu - 1)\,\mathbf{1}} \qquad \quad \mathbf{A'M'} = \frac{\mu\,\mathbf{T'} - \mathbf{T}}{(\mu\,\nu - 1)\,\mathbf{1}}$$

Ce sont les valeurs générales (58) que nous avons obtenues par voie analytique et l'exactitude de la construction indiquée est ainsi vérifiée; nous en donnerons plus loin, encore une démonstration plus élégante que nous déduisons de la theorie de Mohr.

Remarquons maintenant que les longueurs AT' et A'T sont généralement grandes par rapport à AM et A'M' ce qui constitue un inconvénient. Or les deux droites AT et A'T' se coupent en un point V dont la verticale Vv divise évidemment la travée dans le rapport Av: vA' = T': T. De plus l'ordonnée Vv a généralement une valeur simple connue à l'avance, qui ne dépend que de la charge sur la travée considérée comme indépendante; dans le cas le plus général on aura pour le point V.

(205)
$$A = \frac{T'}{T+T'} = \frac{1}{1+\frac{T}{T'}} \qquad A' = \frac{T}{T+T'} = \frac{1}{1+\frac{T'}{T}} \qquad V = \frac{T}{T+T'} = \frac{1}{\frac{1}{T}+\frac{1}{T'}}$$

Dans le cas particulier de la charge uniformément répartie p par mètre, $T = T' = \frac{1}{4} p l^s$; alors V v se trouve sur le milieu de la portée et représente le moment de flexion connu $\frac{1}{8} p l^s$ qu'on y aurait si la travée était indépendante, et que nous donnons calculé à l'avance (Tab. V de notre Tome II) pour les surcharges de l'ordonnance autrichienne. Donc enfin si l'on opère par surcharges uniformes équivalentes, comme nous le conseillons toujours, on pourra se procurer les moments sur les appuis AM et A'M' d'une manière très-simple. On complétera ensuite la construction à droite et à gauche, sur les travées non chargées jusqu'aux deux extrémités de la poutre, en menant à partir de M et M' les droites représentatives qui passent par les points fixes.

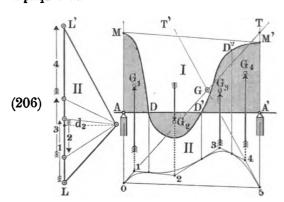
En faisant ainsi successivement la construction indiquée pour chacune des travées de la poutre donnée on aura une épure qui remplace notre tableau 2 établi par voie analytique au N° LIX; on en pourra immédiatement déduire par voie d'additions algébriques, le barême général des moments sur les appuis pour toutes les combinaisons de surcharge voulues*.

5. Principes de la méthode de Mohr pour la détermination graphique des moments de flexion sur les appuis.

Supposons que sur une travée quelconque A A' d'une poutre continue (fig. 206) on ait construit le contour représentatif M D D' D" M' des moments de flexion qui résulte d'une combi-

^{*} Nous avons indiqué en lignes ponctuées sur la figure, les constructions relatives aux travées voisines l_{k-1} et l_{k+1} de façon à donner une idée de l'ensemble d'une pareille épure.

naison de surcharge quelconque; supposons ensuite que la surface occupée par les ordonnées positives et négatives (couvertes de hachures sur le dessin) soit matérielle et représente une charge répartie inégalement d'une manière continue sur la travée A A'. D'après ce premier contour I construisons ensuite la courbe funiculaire II qui correspondrait aux charges continues que nous venons de définir, en opérant comme si la travée était indépendante, ainsi que nous l'avons expliquée au N° XLVIII. Divisions à cet effet le profil I en un certain nombre de parties M D,



DD', DD", D" M' et considérons les centres de gravité G₁ G₂ G₃ G₄ des tranches verticales qui en résultent ainsi que les forces qui y sont appliquées. En construisant le polygone des forces LL' et le polygone funiculaire 0 1 2 3 4 5 répondant à cette division, ce dernier aura ses côtés tangents à la courbe funiculaire cherchée, en des points qui se trouveront sur les verticales des points de division DD'... du contour I. En multipliant suffisamment ces derniers on pourra donc construire la courbe funiculaire aussi exactement que l'on voudra, et nous allons faire voir que cette courbe n'est autre que celle de la fibre neutre déformée de la poutre continue considérée tout

d'abord, tracée à une certaine échelle des hauteurs. En désignant en effet par y l'ordonnée de la fibre neutre, par \mathcal{Y} celle de la funiculaire, comptées toutes deux positivement vers le bas comme nous le supposons (3) précédemment; en nommant p_x la charge continue par m au point dont l'abscisse est x et \mathcal{X} la composante horizontale constante de la tension funiculaire on aura:

(207) . . . fibre neutre . . .
$$\frac{d^2 y}{dx^2} = \frac{e\ell\ell_x}{EJ}$$
 funiculaire . . . $\frac{d^2 \Im f}{dx^2} = \frac{p_x}{\mathcal{H}}$

Les deux équations s'identifient immédiatement puisque E, J et \mathcal{H} sont des constantes et que p_x n'est autre chose que \mathcal{M}_x à une certaine échelle*. Supposons que comme précédemment on veuille avoir $\mathcal{H} = \mathcal{K}_{\mathcal{H}}$, alors d_x étant la distance polaire adoptée pour la funiculaire, il faudra que:

$$(208) \quad . \quad . \quad \frac{d^2\mathcal{Y}}{dx^2} = \mathcal{X} \frac{d_x y}{dx^2} = \mathcal{X} \frac{\mathcal{M}_x}{EJ} = \mathcal{X} \frac{p_x}{EJ} = \frac{p_x}{\mathcal{X}} \qquad \text{d'où} \qquad \mathcal{X} = \frac{EJ}{\mathcal{X}} = d_x \text{ et } \mathcal{X} = \frac{EJ}{d_x}$$

Remarquons maintenant que si au lieu de prendre aux points D D'D"... du contour I des lignes de division verticales, on prenait des lignes de direction quelconque on obtiendrait un polygone funiculaire II dont les côtés extrêmes en 0 et 5 seraient toujours tangents à la courbe funiculaire, tandis que les côtés intermédiaires ne le seraient plus. En effet dans le polygone des forces les rayons extrêmes aboutissant en L et L' restent invariables tandis que les rayons intermédiaires se déplacent en perdant toute dépendance vis-à-vis de la courbe funiculaire.

Ceci prouve en même temps que les côtés (0..1) et (4..5) toujours tangents aux extrémités de la funiculaire se coupent en G sur la verticale du centre de gravité des surfaces du contour I, et détachent sur les verticales des appuis A et A' à partir de la corde (0..5) des longueurs qui sont proportionnelles aux tangentes t et t' ou encore aux moments statiques de l'ensemble des forces 1284 par rapport aux appuis A, A' ainsi que nous l'avons fait voir au N° XLVIII. Désignons par m, et m', ces moments statiques qui ne sont autres que ceux des surfaces représentatives du contour I et nous aurons généralement en tenant compte des signes $(208)^{**}$:

(209) .
$$t = -\frac{\log . (5 ... T)}{\mathcal{K}_1} = -\frac{\log (5 ... T)}{E ... J_1} d_s = \frac{m'_A}{E .J_1}$$
 et $t' = -\frac{m_A}{E .J_1}$

^{*} Si l'on supposait d'une part que le contour I soit prolongé au-dessus de toutes les travées pour la combinaison de charges considérée et d'autre part que les funiculaires II se trouvent construites de façon que chaque corde (0..5) coıncide avec la ligne des appuis A A', il en résulterait le dessin complet de la fibre neutre déformée de la poutre continue.

^{**} Sur la figure t < 0 et t' > 0 la courbure de la fibre neutre est bien plus prononcée vers le haut que vers le bas ce qui tient au profil du contour I des moments, que nous avons admis pour plus de clarté; les moments statiques m_{\wedge} et m'_{\wedge} supposés comptés positivement pour des charges agissant du haut en bas, sont tous deux négatifs ici.

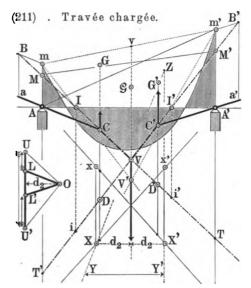
Ces formules très-générales n'ont pas d'application immédiate par ce que ne connaissant par les moments sur les appuis on ne peut tracer le contour I; mais en les appliquant au cas de la travée indépendante où les appuis seraient en M et M' sur la figure, et désignant par m, et m' les moments statiques alors toujours positifs, on a:

(210) .
$$t = \frac{m'_{\perp}}{EJ1}$$
 $t' = -\frac{m_{\perp}}{EJ1}$ $\frac{T}{1} = \frac{6EJt}{1} = \frac{6m'_{\perp}}{1^2}$ $\frac{T'}{1} = -\frac{6EJt'}{1} = \frac{6m'_{\perp}}{1^2}$

On arrive donc ainsi à une expression très-générale des fonctions T et T', qui lorsqu'on fait usage des intégrateurs Amsler ou d'autres procédés graphiques peut trouver son utilité pratique.

6. Le polygone secondaire et ses applications.

Considérons (fig. 211) une travée A A' quelconque d'une poutre continue, chargée d'une manière quelconque, et le diagramme des moments de flexion positifs et négatifs développés dans



la travée. Am et A'm représentent les moments sur les appuis et le contour qui réunit les points m et m' peut être une ligne polygonale, courbe on droite quelconque, suivant la distribution de la charge sur la travée ellemême. Les surfaces du diagramme que nous avons à considérer (couvertes des hachures sur le dessin) peuvent être considérées comme étant la différence de deux surfaces. La première pesant du haut en bas a son centre de gravité en 9 et n'est autre chose que la surface que l'on aurait en supposant la travée indépendante et les appuis placés en m et m'; la seconde pesant du bas en haut, est représentée par le trapèze Amm'A' ou bien encore par l'ensemble des deux triangles Amm' et A m' A' formés avec les moments sur les appuis et la portée et ayant leurs centres de gravité en G et G' sur des verticales qui divisent la portée en trois parties égales.

En construisant le polygone funiculaire des éléments superficiels d'après ces indications et de manière que la corde qui le ferme coïcide avec la ligne des appuis * nous aurons un polygone ouvert tel que ACVC'A';

les côtés A C et C'A' y représentent les tangentes aux appuis à une certaine échelle, d'après ce qui a été démontré, tandis que les points C, V, C' où les trois forces sont appliquées, doivent être préalablement regardés comme inconnus**. Ce polygone imaginé par Mohr et que nous appellerons le polygone funiculaire secondaire va nous servir à obtenir tout une série de relations géométriques remarquables.

Désignons par d₁ la distance polaire avec laquelle on suppose construit le contour funiculaire primaire m m' comme nous l'exposons au N° XLVIII; les lignes de la figure représenteront alors les quotients des moments de flexion par d₁. En designant par P, S et P' les forces représentatives provenant des points G, S et G' et qui sont appliquées en C, V et C' au polygone secondaire on aura.

(212) . .
$$G \dots P = \frac{e \ell \ell \cdot 1}{2 d_i}$$
 $G \dots G = -\frac{1}{d_i} \int_0^1 e \ell \ell_x dx$ $G' \dots P' = \frac{e \ell \ell' \cdot 1}{2 d_i}$

Ces trois forces sont représentées par LU, UU' et U'L' dans le polygone des forces secondaire où la longueur UU' est seule connue pour le moment. Si nous désignons par d, la distance polaire secondaire et si nous prolongeons les droites VC et VC' jusqu'aux points M et M' situés sur les verticales des appuis on aura d'après les triangles semblables AMC, LUO et A'M'C', L'U'O les valeurs:

(213) . (A M) =
$$\frac{P l}{3 d_1} = \frac{l^2}{6 d_1 d_2}$$
 ell (A' M') = $\frac{P' l}{3 d_1} = \frac{l^2}{6 d_1 d_2}$ ell'

^{*} Nous avons vu au N° XLVIII qu'il suffit pour cela de déplacer verticalement le pôle O du polygone des forces, après avoir effectué une première construction convenable.

^{**} En considérant le polygone funiculaire comme fermé à l'aide de la corde A A' à tension nulle, le polygone fermé des forces qui lui correspond sera O L U U' L'O et représentera toutes les forces et tensions funiculaires qui se font équilibre.

Ces longueurs représentent donc à une certaine échelle les moments \mathscr{M} et \mathscr{M} sur les appuis; pour la préciser rappelons nous que d, est lié (208) au rapport multiplicateur \mathscr{K} adopté pour les tangentes, et doit en outre comme toutes lignes de la figure contenir le diviseur d, ; on aura donc:

(214). . .
$$d_s = \frac{EJ}{\mathcal{K} d_i}$$
 ce qui donne: $(AM) = \frac{\mathcal{K} l^s}{6EJ}$ cell et $(A'M') = \frac{\mathcal{K} l^s}{6EJ}$ cell

Ces longueurs représentent donc toujours les moments sur les appuis à l'échelle que nous avions déjà trouvée (fig. 189) précédemment, en sorte que si $\mathcal K$ était fixé à l'avance d'une manière invariable, les longueurs (A M) (A' M') seraient toujours les mêmes quelle que soit la valeur de d, que l'on choisisse. Pour tout ce qui suit il est toutefois plus commode de se fixer un rapport constant entre d, et d, et de laisser varier $\mathcal K$ en conséquence; nous admettrons avec les auteurs allemands que l'on prenne toujours

(215) . . .
$$d_1 \leq 1$$
, voisin de 1 $d_2 = \frac{1}{6} d_1$ $\mathcal{X} = \frac{6 E J}{d_1^2}$

les valeurs trouvées ci-dessus deviendront alors *.

$$(216) \ . \ (AM) = \left(\frac{l}{d_1}\right)^s \text{ ell} \qquad (A'M') = \left(\frac{l}{d_1}\right)^s \text{ ell'} \qquad \text{ell} = \left(\frac{d_1}{l}\right)^s (AM) \qquad \text{ell'} = \left(\frac{d_1}{l}\right)^s (A'M')$$

Ayant choisi d, on connaît d, et UU' dans le polygone des forces, ce qui détermine l'écart vertical du faisceau UOU' ou du faisceau des droites CV et C'V et établit une relation géométrique entre les tangentes aux appuis et les moments de flexion sur les appuis analogue à celle que nous avions déjà trouvée pour la travée non chargée (189).

Prenons pour le faire voir sur des verticales situées à des distances d, de § V les longueurs Xx = X'x' = UU' puis joignons Xx' et X'x. Ces droites forment un faisceau équivalent à $U \circ U'$, que nous appellerons l'entrecroisement de la travée chargée (en allemand: die Kreuzlinien) en supposant pour simplifier XX' horizontal (ce qui n'est pas indispensable). Si l'on connaît maintenant des tangentes aux appuis ou les droites AC et A' C', on prendra sur les verticales de C et C' les longueurs CD et C' D' égales aux longueurs que ces droites détachent dans l'entrecroisement et on mènera les droites D' C et DC qui prolongées jusqu'audessus des appuis donneront les longueurs AM et A'M' représentant les moments. Si au contraire ces dernières longueurs étaient connues on en déduirait les tangentes sur les appuis en prenant au-dessous de M et M' les longueurs M M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' M et M' et M' M et M' M et M' M et M' M et M' et M' et M' M' et

Le cas de la fig. (189) n'est qu'un cas particulier du cas plus général que nous venons d'étudier. La charge sur la travée A A' étant nulle l'écart vertical de l'entrecroisement est nul et la ligne brisée C V C' se réduit à une ligne droite. En considérant le couple de travées non chargées de la fig. (189) on voit que la polygone se condaire sera A C C' A' C₁ C'₁ A". Les forces appliquées en C' et C₁ qui d'après (212) sont P' = $\mathcal{M}' \cdot 1 \cdot (2d_1)$ et $P_1 = \mathcal{M}' \cdot l_1 \cdot (2d_1)$ auront une résultante qui passe par le point de concours R des côtés funiculaires C C' et C'₁ C₁ et qui divise c' c₁ dans le rapport $P_1 : P' = l_1 : l \dots$ etc. On en conclut comme précédemment tout ce que nous avons dit sur l'antiverticale sur les points d'inflexion correspondants I et I_1 de la ligne des appuis et plus généralement sur les points i et i_1 , situés sur leurs verticales et qui se correspondent également; on en déduit aussi la construction (195) de Mohr pour les points fixes.

Nous pouvons maintenant généraliser ces propositions pour un couple de travées, chargées ou non. Supposons d'abord qu'à droite de la travée chargée (fig. 211) se trouve une travée non chargée; les côtés funiculaires qui se recontrent alors sur l'antiverticale de l'appui A' coupent l'axe des appuis en deux points I' et I'₁ (non indiqué sur la figure) auxquels le raisonnement que nous avons fait ci-dessus sera applicable, et qui seront correspondants. Si la travée de gauche est seule chargée dans toute la poutre, le point I'₁ sera un point fixe et alors son correspondant

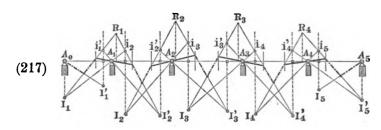
^{*} Pour passer graphiquement d'après ces formules, des longueurs représentatives A M, A' M' aux longueurs A m, A'm' on prend sur l'entrecroisement X'Z=1 et Z Y'=d, on mène Z X jusqu'à la rencontre Y de l'horizontale Y'Y. La longueur Y Y' est l'écart horizontal à porter extérieurement aux verticales G C, G' C' pour avoir les verticales a B, a' B' jusqu'auxquelles il faut prolonger les côtés funiculaires, pour que les longueurs a B et a' B' représentent exactement les moments sur les appuis.

I' le sera aussi. Donc dans le cas d'une travée chargée seule les côtés funiculaires VC et VC' passent par les points d'inflexion fixes de la travée*.

Dans le cas le plus général où l'on considère un couple de travées dans la poutre supposée chargée d'une manière quelconque, les côtés funiculaires V C' et V, C, (non indiqué sur la figure) qui se rencontrent sur l'antiverticale de l'appui A', coupent toujours les verticales des points fixes correspondants I et I, ou bien I' et I', en deux points i et i, ou bien i' et i', auxquels les raisonnements que nous avons faits ci-dessus seront applicables et qui seront correspondants. C'est en se fondant sur cette propriété du polygone funiculaire secondaire, que l'on peut arriver à le construire de suite pour une combinaison de charges quelconque.

7. Construction directe des moments sur les appuis pour une combinaison de charges quelconque.

Considérons par exemple (fig. 217) le pont à 5 travées auquel nous avons déjà appliqué les diverses constructions donnant les points fixes. Construisons ces points et les antiverticales



des appuis intermédiaires, ainsi que les verticales divisant toutes les travées en trois parties égales; toutes ces constructions ne dépendent, comme on sait, que des longueurs de travées de la poutre.

Supposons maintenant que l'on considère une combinaison quelconque de charges permanentes et mobiles et le polygone secondaire

qui en résulte, que nous représentons sur la figure en traits pleins pour les tangentes et en traits ponctués et pointillés pour les lignes intermédiaires concernant les moments appliqués. Pour pouvoir tracer ce polygone on déterminera d'abord les forces \mathcal{S}_1 \mathcal{S}_2 \mathcal{S}_6 d'après les surfaces des polygones (ou courbes) funiculaires primaires représentant les moments de flexion dans les cinq travées supposées indépendantes, et on construira dans chaque travée l'entrecroisement qui en résulte. Ces opérations préalables (non indiquées sur la figure) une fois achevées, on pourra immédiatement tracer le polygone secondaire comme suit:

On prendra I_1 A_0 égal à la hauteur d'entrecroisement sous A_0 dans la première travée et on mènera la droite I_1 A_1 jusqu'au point correspondant i_2 de la deuxième travée, situé sur la verticale du point fixe de gauche; on prendra ensuite I_2 i_2 égal à la hauteur d'entrecroisement sous i_2 dans la travée et on mènera I_2 A_2 jusqu'au point correspondant i_3 de la troisième travée. On continuera ensuite ce tracé, construisant successivement I_2 i_3 , I_3 A_3 i_4 puis I_4 i_4 , I_4 A_4 i_5 puis I_5 i_5 et I_5 A_6 qui aboutit à l'appui extrême de droite. Partant alors de cet appui pour revenir sur la gauche on construira d'une manière analogue les droites I_5 A_4 i_4 , I_4 I_5 I_5 , . . . etc. jusqu'à I_1 I_4 I_5 qui ramène à l'appui extrême de gauche.

On vérifiera ensuite que les droites I, i', I's is se rencontrent bien en un point R, de l'antiverticale de l'appui A,; on effectuera les tracés et vérifications analogues pour les points R, R, Concernant les antiverticales des autres appuis intermédiaires, et en utilisant les points où les droites ainsi construites rencontrent les verticales élevées aux tiers des portées on pourra achever le tracé du polygone secondaire en y ajoutant les lignes représentatives des tangentes. Ces lignes devront passer exactement par les points d'appui, ce qui donne lieu à une nouvelle vérification.

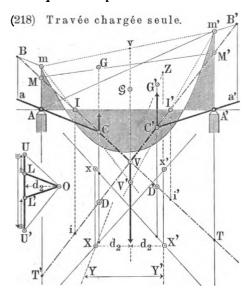
Ayant le polygone secondaire on en déduira immédiatement les moments sur les appuis (211). Remarquons à cet égard que si la poutre comprend un certain nombre de travées intermédiaires égales, en prenant leur portée commune pour distance polaire primaire d₁ la construction donne immédiatement (sans réduction) les moments sur les appuis qui comprennent ces travées (ce seraient les ordonnées des points R₁ R₂ R₃ R₄ etc. sur la figure et les points R₂ R₃ se trouvent alors au-dessus des appuis A₂ A₃ etc.). Remarquons en outre que la construction est aussi générale qu'élégante, qu'elle ne suppose nullement que les appuis soient en ligne droite et fait même voir clairement comment un point R doit s'élever ou s'abaisser en même temps que l'appui A

^{*} Ceci permet immédiatement de construire le polygone secondaire dans ce cas spécial, en prenant au-dessous de I et I' des longueurs I i et I' i' égales à celles que ces verticales détachent dans l'entrecroisement. Nous y reviendrons en nous occupant plus spécialement de la travée chargée seule.

qui lui correspond*. Plusieurs auteurs distingués l'ont encore généralisée pour le cas de poutres continues à section variable en remplaçant les trois surfaces qui servent de base au tracé du polygone secondaire, par des surfaces déformées de façon à tenir compte de la manière dont varie le moment d'inertie des sections de la poutre. Ces études n'ont pas reçu jusqu'ici d'applications pratiques. Pour les ponts que l'on construit d'habitude nous ne pouvons conseiller l'application de la théorie qui précède, pour les motifs que nous avons déjà indiqués tout d'abord.

8. Identité de la construction de Mohr avec celle qui dérive de nos formules, pour le cas d'une travée chargée seule.

Dans le cas spécial d'une travée chargée seule (le reste de la poutre étant libre de poids et charges) qui sert de base à tous nos calculs et aux constructions graphiques que nous recommandons comme les plus simples, il est facile de voir que la construction déjà indiquée (201) n'est qu'un cas particulier de la construction plus générale qui dérive de la théorie de Mohr.



Reprenons cette dernière (fig. 218) pour cette surcharge spéciale. Nous savons qu'alors les droites V C et V C' passent par les points fixes I et I' de la travée, que toute la figure d'ailleurs est susceptible d'une réduction des ordonnées dans le rapport (d. : l) pour être amenée à se trouver d'accord avec les lignes représentant les moments véritables eu égard aux échelles admises pour les longueurs et les forces. On tiendra compte de cette réduction en remplaçant le faisceau MVM' par le faisceau m V' m' obtenu en joignant m I et m' I'. Or la construction résultant de ce faisceau de droites avec A A' et les longueurs Am et A'm' représentant les moments sur les appuis est équivalente dans le sens vertical avec notre construction de la fig. (201) qu'elle représente pour ainsi dire sous forme renversée. Pour nous en rendre compte faisons abstraction pour le moment de la réduction $(d_i:l)^s$ qui disparaîtrait si $d_i = l$, et remarquons que dans les deux figures les lignes A A' et M M' se substituent réciproquement de façon qu'il nous suffira de constater que les longueurs V v ou V' v occupent la même place sur la portée et sont équivalentes dans

les deux cas. Prolongeons (fig. 218) les lignes MV et M'V vers le bas jusqu'aux points T et T'où elles rencontrent les verticales des appuis puis considérons le cas où la travée est indépendante et où, AM, A'M' étant nuls, les appuis se trouvent placés en M et M'. Alors, comme dans le polygone des forces OL et OL' coïncident avec OU et OU', on voit que MT et M'T' représentent les tangentes aux appuis dans le polygone secondaire et ce dernier se réduit au contour MVM'. On aura par suite d'après les formules (209) (215):

(219) .
$$M'T = \mathcal{K} l t = \frac{6 EJ}{d_1^2} l t = \frac{T}{l} \left(\frac{l}{d_1}\right)^2$$
 $MT' = -\mathcal{K} l t' = -\frac{6 EJ}{d_1^2} l t' = -\frac{T'}{l} \left(\frac{l}{d_1}\right)^2$

Les longueurs M T' et M' T sont donc équivalentes aux longueurs A T' et A' T de la fig. (201), ou ce qui revient au même, les longueurs V v et V'v sont équivalentes de part et d'autre.

Si enfin la fibre moyenne était primitivement une ligne courbe il faudrait porter toutes les ordonnées à partir de cette ligne sur l'épure.

FIN du TOME I.

^{*} Il importe de remarquer que le point de départ de toute cette théorie ainsi que de la théorie des calculs numériques exposée tout d'abord, est toujours l'équation différentielle (207) ou (12), où l'on suppose que la fibre neutre primitivement droite se trouve déformée tant sous l'action des charges appliquées que par suite des tassements des appuis et des moments de flexion supplémentaires qui en résultent. Pour appliquer les tracées graphiques mentionnées en dernier lieu au cas où l'on admet des tassements il faut porter ceux-ci sur l'épure au-dessous ou au-dessus des appuis, en tenant compte du coefficient $\mathcal X$ qui affecte toutes ordonnées; la construction (217) sera applicable aux nouveaux appuis ainsi obtenus.

LXI. Notations employées dans tout l'ouvrage.

| | Pag | ges |
|---|---------------------------------|------------------|
| | Tome I | Tomell |
| $A_k \ \mathcal{A}_k \ \dots$ Coefficients de α_k pour le cas où $\alpha_0 \leq 0 \dots \dots \dots \dots \dots A_0 A_1 \dots$ Coefficients de la formule parabolique pour les effets de l'aboutement \dots eff \dots Résistance au travail, pour des efforts dans un même sens (d'après Wöhler) . | 196 102 111 | _ _ _ |
| + # - # Résistances au travail alterné (extension et compression, d'après Wöhler) | 111 | _ |
| a Distance de l'appui de gauche d'une travée de poutre continue à une force P | 190 | _ |
| a Distance de l'appui de gauche d'une travée de poutre continue à la section qui limite la charge uniformément répartie | 198 | 64 |
| a₁ a₂ Distances de l'appui de gauche d'une travée de poutre continue aux sections qui comprenant la charge uniformément répartie | 198 36 37 | 64 1V — |
| pendante, prises positivement des deux côtés de ce point | 36 | _ |
| agissant sur la droite et sur la gauche de la section de pont Echelle (scala) des charges du § 3 de l'ordonnance, pour le calcul des bandes | 37 2 | - 1 |
| B_k \mathfrak{B}_k Coefficients de β_k pour le cas où $\beta_0 \leq 0$ | 196 | _ |
| B_0 B_1 Coefficients de la formule linéaire pour les effets de l'aboutement b Distance de l'appui de droite d'une travée de poutre continue à une force P | 102 190 | 64 |
| b Distance de l'appui de droite d'une travée de poutre continue à la section qui limite la charge uniformément répartie | 198 | 64 |
| b, b, Distances de l'appui de droite d'une travée de poutre continue aux sections qui comprennent la charge uniformément répartie | 198 | 64 |
| b ₁ b ₂ l ₃ b _n Distances de chacune des forces P ₁ P ₂ P ₃ P _n appliquées à une travée indépendante à celui des appuis qui est le plus proche, comptées positivement b Echelle (scala) des charges du § 3 de l'ordonnance pour le calcul des croisillons | 36 2 | _ 2 |
| C' C'' Hauteurs de la base de déformation pour le calcul graphique de Ω m J C_2 C_3 C_4 Les facteurs $[c^2-(c-\delta)^2]$ $[c^3-(c-\delta)^3]$ $[c^4-(c-\delta)^4]$ | 135 142 | _ |
| \mathscr{C} Limite inférieure pour la résistance au travail (d'après Wöhler) | 111 | _ |
| c Longueur d'un côté de cornière mesurée extérieurement c c' Longueurs du grand et du petit côté d'une cornière, mesurées extérieurement c_1 c_1 Longueurs du grand et du petit côté d'une cornière, mesurées intérieurement | 108 108 140 | <u>-</u> |
| D Diamètre des colonnes résistant à l'aboutement (Formules Love) D Différence $c - c' = c_1 - c_1$ des côtés de cornières | 103 141 206 | _ _ _ |
| \mathscr{G} Intervalle $(\mathscr{A} - \mathscr{G})$ ou $(\mathscr{A}' + \mathscr{A}'')$ dans lequel oscillent les efforts (Wöhler) d Distances des rivets reliant l'âme aux bandes (cisaillement longitudinal) | 111 145 | _ |
| d Distance de centre de gravité dans la formule $J = J_0 + \Omega d^2$ | 182 | VII |
| d_1 d_2 Distances polaires primaire et secondaire (Théorie de Mohr, poutres continues) d et d Signe conventionnel pour toute différentiation usuelle | 240 38 | = |
| $\partial \dots$ Signe conventionnel pour indiquer la différentiation partielle $\partial \dots$ Demi-longueur de la corde des segments paraboliques (Fonctions Ω m J) | 211 131 | = |
| E ou E Coefficient d'élasticité dans la théorie ordinaire | 100 230 | _ |
| $F \ F_n \ .$. Force appliquée en un point de la courbe funiculaire et ses composantes tangentielle et normale | 181 129 101 131 152 | _ _ _ _ |
| G_x Point limite de la surcharge pour les bandes dans une travée de poutre continue G G' G' Centres de gravité des segments paraboliques (Fonctions Ω m J) | 209 131 84 | - - |
| - · · · · · · · · · · · · · · · · · · · | 16* | |

| • | | |
|--|--|---------------------------|
| Notations employées dans tout l'ouvrage (Suite) | Tome I | |
| H Hauteur moyenne du contour d'une poutre (effets du vent) H Hauteur de l'âme verticale des poutres en tôle (Tab. du Tome II) HH' Hauteurs des montants verticaux à gauche et à droite d'une maille de poutre Composante horizontale constante dans la courbe funiculaire (Théorie de Mohr) Louise de Mohr) Hauteur de la fibre extrême au-dessus de l'axe neutre (aboutement) h Hauteur du point d'application de la force au-dessus de l'axe neutre h' Hauteurs du côté et de l'arète d'une cornière sur l'axe neutre | 83 158 240 182 101 102 | |
| J Moment d'inertie de la section d'une poutre continue, rapporté à l'axe neutre et supposé constant pour toute la poutre. J Moment d'inertie de la pièce aboutie, rapporté à l'axe neutre | 190 99 — 132 149 106 107 145 146 145 123 99 | |
| K Ecartement de la médiane proportionnelle et du centre de gravité du train K Coefficient auxiliaire dans l'expression $(M_x)_p$ (poutres continues) K Coefficient multipliant les tangentes des inclinaisons sur les appuis (Mohr) K Coefficient dans l'équation dite de Gerber (Théorie d'après Wöhler) K Indice de la travée surchargée, dans la théorie des poutres continues | 38 211 235 112 189 | _ _ _ _ |
| L ₁ L ₂ . L ₆ . Catégories de locomotives classées d'après leur pouvoir surchargeant | 121 99 100 189 44 44 44 122 | VIII 5 66 — — — — — — — — |
| Mx Moment de flexion pour l'abscisse x dans une travée d'une poutre continue, en supposant cette travée seule chargée, à l'exclusion de toutes les autres . M M' Moments de flexion sur l'appui de gauche et de droite de cette travée M ₁ M ₂ M _k M _{k-1} Moments sur les appuis d'une poutre continue à travée k chargée seule, toutes les autres travées ne supportant ni poids ni charges ell _x ell ell Les moments analogues à M _x M M' pour le cas de charges quelconques ell _o ell _o Parties des moments ell et ell (charges permanentes et mobiles) qui seraient provoquées en excluant la surcharge de la travée considérée | 206 191 189 147 | XIV XIII |
| $M_1 \in M_2 \cdot \cdot \cdot \cdot \in M_k \cdot \cdot \cdot \cdot \in M_{n-1} \cdot \cdot \cdot \cdot \cdot = M_n$ Moments analogues à $M_1 M_2 \cdot \cdot \cdot \cdot \cdot M_{n-1}$ sur les appuis d'une poutre continue chargée d'une manière quelconque $\cdot \cdot | 193 | _ |
| compté toujours positivement | 145 158 | _ |
| Mo Moments provoqués le premier par la charge de l'échelle a au milieu de la portée, le second par la charge de l'échelle sur une section considérée | 148 | 5 |
| | 190 | 64 |
| Moment de flexion analogue a M _x mais comprenant les effets dynamiques | 86 | - |
| M _{p+q} Moment provoqué sur la poutre transversale par les charges perm. et mobiles | 169 | - 1 |
| m, m' Moments statiques des surfaces représentatives, sur les appuis (Théorie de Mohr) | 240 | |
| Moment statique de l'aire comprise deux pre courbe sur un ave danné | 241 | _ |
| m Moment statique de l'aire comprise dans une courbe sur un axe donné m m Moments statiques analognes pour les segments paraboliques | 129 132 | _ |
| m m_{ullet} Moments statiques des sections de cornières sur un axe quelconque et sur l'arête | - | VII |

| Notations employées dans tout l'ouvrage (Suite) | Pag Tome I | |
|--|---------------------|----------|
| m_y Moment statique d'une partie de section limitée par l'ordonnée y , compté sur | 10.00 | 102011 |
| l'axe neutre de la section (cisaillement longitudinal) | 145 41 36 | _ |
| N Tension (ou compression) en un point d'une courbe funiculaire | 181 | _ |
| \mathfrak{N} \mathfrak{N}' Coefficients auxiliaires au numérateur de \mathbf{x}_0 (poutres continues) | 206 189 | _ |
| n Nombre de sections simples de rivets dans un assemblage | _ | 23 24 |
| P_1, \dots, P_n Poids ou charge isolée quelconque agissant sur une poutre continue $P_1, P_2, P_3, \dots, P_n$ Charges analogues appliquées à volonté sur une travée de cette poutre | 189 198 | 64 64 |
| P_1 P_2 P_3 P_n Charges isolées analogues agissant sur la travée indépendante P_n et P_n^u Charge isolée quelconque agissant sur la droite et la gauche d'une section . | 36 37 | _ |
| P _m Force médiane proportionnelle d'un train pour une section donnée | 38 | - |
| P Force appliquée à une barre et provoquant l'aboutement $P_{\mathbf{z}}$ Force minima pouvant produire l'aboutement (Formule d'Euler) | 101 100 | _ |
| P P ₀ Forces pouvant produire l'écrasement avec ou sans aboutement | 104 | - |
| \mathscr{P} Charge isolée appliquée aux poutres tranversales ou ailleurs \mathscr{P}_{\bullet} Charge analogue d'après l'échelle \bullet et du \S 3 lit e de l'ordonnance | 77 148 | _ |
| 3 Charge idéale totale de la surface représentative pour la travée indépendante, agissant (d'après la théorie de Mohr) sur le polygone secondaire | 240 | _ |
| p Charge mobile par mètre agissant sur une poutre continue | 147 240 | 64 |
| pe et pe Charges par mètre prescrites par les échelles et b de l'ordonnance | - | 5 |
| p Charge horizontale par m ² (170 ou 270 b) due aux effets du vent p Charge par m équivalente pour les moments au milieu de la portée, dans la | 164 37 | 21 |
| travée indépendante | 182 | _ |
| p' Charge par m équivalente pour l'effort tranchant sur un appui de la travée indépendante | 44 | 2 |
| p et p' Charges par m d'après l'ordonnance de 1887 et la circulaire française de 1877 p'_1, p'_2, \dots . Charges équivalentes analogues à p' pour les longueurs surchargées $l \ l'$ | 123 56 | 1 |
| $p''' \dots$ Charge équivalente par m . pour les moments provoqués vers le ${}^{l}_{w}$ de la portée p_{1w} Charge équivalente par m . pour les wagons couvrant les longueur l'_{w} l''_{w} | 50 122 | = |
| P P' Charges par m, résultant pour p et p' des échelles a et b de l'ordonnance autrichienne et que l'on a mis en comparaison dans les calculs | 71 | _ |
| q Charge permanente par m, uniformément répartie sur une travée de poutre continue | 197 | 66 |
| $q \dots$ Charge permanente par m , uniformément répartie sur une travée indépendante $q q' \dots$ Charges permanentes par m , pour les ponts construits d'après l'ordonnance | 85 123 | 5 |
| autrichienne de 1887 et d'après la circulaire française de 1877 | 125 | _ |
| R R' Réactions des appuis sur la gauche et la droite d'une travée de poutre continue, supposée chargée seule à l'exclusion de toutes les autres R_0 R_1 R_k R_n Réactions de tous les appuis sur une semblable poutre | 189 189 | _ |
| $R R_0 \ldots R_0$ Résistance à l'écrasement avec ou sans aboutement (pr. unité de surface) | 103 | - |
| \mathcal{R} \mathcal{R}' Réactions des appuis analogues à R R' mais pour des charges quelconques . \mathcal{R}_0 \mathcal{R}_1 \mathcal{R}_k \mathcal{R}_k Réactions analogues à R_0 R_1 R_n mais pour des charges | 191 | - |
| quelconques | 191 99 | VIII · |
| S Tension (compression) d'une barre en général | 174 111 | _ |
| F Résistance à l'oscillation dans la théorie d'après Wöhler | 111 | - |
| 8 Longueur d'une pièce fléchie par aboutement, comptée sur l'arc de courbe . 8 Longueur de l'axe de la voie sur les ponts en courbe, mesurée sur l'arc ayant | 101 | - |
| la longueur de poutre comme corde | 152 1 4 5 | = |
| T T' Fonctions des charges $T = +6EJ = \frac{1}{1} \Sigma Pab (l+b)$ et $T' = -6EJ = 0$ | | |
| $=rac{1}{l} \Sigma Pab (l+a)$ ne dépendant que de la travée (poutres continues) | 193 | 64 |

| Notations employées dans tout l'ouvrage (Suite) | Pag | ges Tome II | Ī |
|--|-------------------|---|---|
| | | 100011 | l |
| T ₁ T ₂ T ₅ Catégorie de tenders, classés d'après leur pouvoir surchargeant | 121 111 235 | _ | |
| t t' Tangentes des inclinaisons de la fibre moyenne d'une poutre continue au-dessus de l'appui de gauche et de l'appui de droite d'une travée considérée | 192 193 | - 64 | |
| aboutée, sur la corde de l'une des sinuosités | 101 101 | _ | |
| U Valeur auxiliaire $U=rac{Pl}{EJ}\cdotrac{m{v^3}}{2g}$ pour l'étude des effets dynamiques | 85 | _ | |
| \mathscr{U} Résistance primitive, pour un nombre infini d'efforts entre 0 et \mathscr{U} u Hauteur du centre de gravité d'une cornière à côtés égaux, sur l'arête u u' Grande et petite hauteur analogue dans une cornière à côtés inégaux | 111 108 138 | vii — | |
| $V_x 	cdots$. Effort tranchant pour l'abscisse x dans une travée d'une poutre continue, supposée chargée à l'exclusion de toutes les autres | 200 189 | XIV — | |
| quelconques | 190 | XII | |
| l'abscisse est x, pour des charges quelconques | 145 | - | |
| V_x Effort tranchant analogue à V_x mais avec le signe admis pr. la poutre continue v Hauteur du centre de gravité d'une cornière à côtés egaux sur l'un d'eux . | 191 109 | 64 VII | l |
| v v' Grande et petite hauteur analogue dans les cornières à côtés inégaux | 108 | ' | l |
| v Vitesse d'un train en m par seconde (effets dynamiques) | 84 | | ĺ |
| W, W, W. Cathégories de wagons classées d'après leur pouvoir surchargeant | 121 | | l |
| W Surface en m ² par m de l'une des maîtresses-poutres, qui est exposée au vent | 81 | V | ١ |
| w Partie de la surface W en m² par m, qui couvre le train ou inversement . | 81 | V | ١ |
| $\mathscr{W}w$ Surfaces $\mathscr{W}(1+\theta)$ et $[2^m5-w(1+\theta)]$ à faire entrer dans les calculs | 81 | V | |
| X Fonction de x (fonctionnant comme constante en y) dans la formule du cisaille- | 145 | | |
| ment longitudinal | 145 181 | _ | l |
| x Abscisse d'une section de poutre continue rapportée à l'appui de gauche | 190 | — | |
| x'=l-x. Abscisse comme ci-dessus, mais rapportée à l'appui de droite | 213 | _ | ĺ |
| x _m Abscisse de la section où le plus grand moment négatif se produit x _o Abscisse du point de passage de gauche dans une travée de poutre continue, | 148 | - | ١ |
| sur laquelle agit une charge isolée | 206 | | l |
| $\mathbf{x}_{\mathbf{y}}^{\mathbf{y}} \mathbf{x}_{\mathbf{y}}^{\mathbf{y}} \dots$ Racines de l'équation $\mathcal{Y} = 0$ dans une travée intermédiaire | 208 | 64 | l |
| x x' Abscisses analogues à x x' dans la travée indépendante x Distance du point X_1 au point X_2 aussi de P_m au milieu de portée | 145 37 | — | l |
| x' x'' Abscisses déformées successivement pour le calcul de m et J | 135 | _ | l |
| x ₀ Abscisse du point de départ d'une droite dans l'équation de celle-ci | 131 | - | ĺ |
| x_0 Abscisse du centre de cercle, pour le calcul du segment circulaire x_1 Abscisse d'un point de profil, d'où part la tangente | 132 136 | _ | l |
| x_1 , x_2 Abscisses des points extrêmes d'un segment aux abscisses ou aux ordonnées | 129 | — | Ì |
| x_0 x_1 x_2 x_{2n} Abscisses pour la formule de Simpson dans le calcul de Ω m J . | 130 | - | l |
| Y Valeur auxiliaire $Y = y - y_0$ pour les calculs des segments circulaires | 133 | _ | |
| Y Projection de la force F sur l'axe des y (courbes funiculaires) | 181 | = | |
| \mathcal{H} Ordonnée de la courbe funiculaire secondaire (Théorie de Mohr) \mathcal{H} \mathcal{H} Fonctions auxiliaire pour calculer a (poutres continues) | 240 208 | | |
| y Ordonnée d'un point de la fibre moyenne de la poutre continue | 190 | l — | - |
| y_m Ordonnée qui dans une travée de poutre continue correspond à l'abscisse x_m | 140 | | - |
| pour laquelle se produit le plus grand moment négatif | 148 | | |
| de l'appui de gauche et de l'appui de droite | 192 189 | = | |
| y Ordonnée d'un point d'une section par rapport à l'axe neutre | 145 | - | 1 |
| y Ordonnée d'un point de la fibre neutre dans la travée indépendante y Ordonnée de la fibre moyenne d'une pièce fléchie par aboutement par rapport | 146 | l. | |
| à la corde de l'une des sinuosités | 101 | _ | 1 |
| y_0 Ordonnée du point de départ d'une droite, pour l'équation de celle-ci y_0 Ordonnée du centre de cercle pour le calcul du segment circulaire | 131 132 | _ | |

| Notations employées dans tout l'ouvrage (Suite) | Pages Tome I Tome II | |
|--|--|------------|
| y_1 Ordonnée d'un point M du profil, d'où part la tangente y_1 y_2 Ordonnées des points extrêmes d'un segment aux abscisses ou aux ordonnées y_0 y_1 y_{2n} Ordonnées pour la formule de Simpson dans le calcul de Ω m J | 136 129 130 | _ |
| Z Fonction auxiliaire pour le segment aux abscisses en trapèze $(\Omega \ m \ J)$ $Z'' \ Z' \ Z$ et $\mathcal{Z} = \pm \ Z$ Fonctions auxiliaires pour le segment circulaire | 131 133 146 130 | 64 |
| α₀ α₁ α₂ α_k α_n Coefficients relatifs aux appuis 0, 1, 2 n d'une poutre à n travées, et qui ne dépendent que des longueurs de travées α α' Les coefficients ci-dessus pour les appuis de gauche et de droite d'une travée β₀ β₁ β₂ β_k β_n Coefficients relatifs aux appuis n, n — 1, 1, 0 d'une poutre continue à n travées, et qui ne dépendent que des longueurs de travées β β' Les coefficients ci-dessus pour les appuis de droite et de gauche d'une travée γ Inclinaison des diagonales sur l'horizontale (ponts à triangles) γ Angle des croisillons de contreventement avec l'axe du pont Δ Signe conventionnel pour les différences successives dans les tables δ Epaisseur des côtés de cornières ε Epaisseur de l'âme verticale (cisaillement longitudinal) | 194 195 194 195 158 — 108 145 | |
| ζ Fonction auxiliaire $\zeta = \sin^2 \frac{t}{2}$ dans les formules de l'aboutement | 101 | _ |
| θ Distance des points d'inflexion fixe dans une travée de poutre continue θ Rapport $100 \times q \cdot p$ de la charge permanente à la charge mobile θ θ_0 Coefficients de réduction pour les effets du vent, compris entre 0 et 1 θ Rapport compris entre 0 et 1 de la travée de rive aux travées intermédiaires | 206 113 83 | - v |
| dans les ponts à poutres continues les plus répandus | 221 ⁻ | XVII |
| $\mu \ldots$ Rapport — $\frac{\alpha'}{\alpha}$ dans une travée considérée d'une poutre continue | 199 | XVI |
| v Rapport $-\frac{\hat{\beta}}{\hat{R^i}}$ dans une travée considérée d'une poutre continue | 199 | IVX |
| E Abscisse du point d'inflexion fixe de gauche, dans une travée intermédiaire d'une poutre continue, rapportée à l'appui de gauche | 205 | _ |
| d'une poutre continue, rapportée à l'appui de gauche | 205 100 | - |
| π Rapport connu $\pi = 3.14159.26535$ de la circonférence au diamètre ρ Rayon de courbure en un point de la courbe funiculaire | 181 | |
| ρ Rayon de la voie en courbe pour le calcul de la force centrifuge | 84 | |
| ρ Rayon de la voie en courbe pour le calcul du sinus verse | 152 | - |
| ρ Rayon de cercle pour le calcul des segments circulaires | 132 | - |
| 2 Signe usuel pour la sommation simple de plusieurs termes | 37 | 64 |
| σ Section d'un rivét (calcul de la distance des rivets entre âme et bande) Ω Surface de section dans les barres ou pièces | 146 99 | VIII |
| $\Omega_{\rm p}$ $\Omega_{\rm p}^{\prime}$ $\Omega_{\rm p}^{\prime\prime}$. Aires mesurées au planimètre pour la détermination graphique des fonctions | | ' |
| $m{\Omega} \ m \ J \ 	ext{(hyperboles)} \ . \ . \ . \ . \ . \ . \ . \ . \ . \ $ | 137 | - |
| ω Angles des éléments des bandes avec l'horizontale | 19 | - |
| ω Angle d'un axe quelconque sur lequel on cherche le moment d'inertie d'une section, avec le grand axe de l'ellipse centrale d'inertie | 106 | _ |

Errata:

Page 112, remarque* 1re ligne, lises: $(\mathcal{J}-\mathcal{U}):\mathcal{U}=1:2$. . . au lieu de $(\mathcal{J}-\mathcal{U})=1:2$ Page 241, équation (210) lisez: $\frac{\mathbf{T'}}{1}=\frac{6\ \mathbf{m_{\star}}}{1^3}$ au lieu de $\frac{6\ \mathbf{m'_{\star}}}{1^3}$



No 2 wol

ay

This book should be returned to the Library on or before the last date stamped below.

A fine of five cents a day is incurred by retaining it beyond the specified time.

Please return promptly.

Eng 748.89.5
Calculs des ponts metalliques a u
Cabot Science 005712668